

# مروری بر روش های تولید برودت بخش اول: روش های مرسوم

دکتر فرزاد جعفر کاظمی

عضو هیئت علمی دانشگاه آزاد اسلامی واحد تهران جنوب

[www.jafarkazemi.com](http://www.jafarkazemi.com)

□ سرمایه‌ش به کمک روش تبخیری

□ سرمایه‌ش تراکمی

□ سرمایه‌ش جذبی با جاذب مایع

# کاربردها

Sector	Subsector	Examples
Air Conditioning	Unitary air conditioning	Room air conditioner
	Chillers	AC chiller for the cooling of office buildings
	Mobile AC	Passenger car
Refrigeration	Domestic refrigeration	Refrigerators, freezers
	Commercial Refrigeration	Vending machines, integrated supermarket cooling
	Industrial Refrigeration	Condensing unit in food processing
	Transport Refrigeration	Transport of perishable foods in cooled lorries

# پیک بار در تابستان به دلیل استفاده از سیستم های سرمایه‌ی

مصرف	ضریب	شمارنده کنونی	شمارنده قبلی	رقم	شرح مصرف
۸۸۴۴۰	۸۸۰	۳۷۲۲	۳۶۳۱.۵۰	۶	میان باری
۱۶۷۲۰	۸۸۰	۶۸۳	۶۶۴.۰۰	۶	اوج بار
۳۰۳۶۰	۸۸۰	۱۲۱۹	۱۱۸۴.۵۰	۶	کم باری

## پیک بار همزمان شبکه سراسری

1390

ماه	روز	ساعت	حداکثر بار (MW)
فروردین	31	20:24	28332
اردیبهشت	31	21:25	33058
خرداد	30	21:53	36794
تیر	18	14:48	41014
<b>مرداد</b>	<b>12</b>	<b>14:47</b>	<b>42248</b>
شهریور	01	20:34	38510
مهر	03	19:13	34147
آبان	04	17:54	29593
آذر	23	17:56	29442
دی	11	17:53	29757
بهمن	11	18:15	29422
اسفند	22	18:49	29514

# پیک بار در تابستان به دلیل استفاده از سیستم های سرمایه‌ی

## پیک بار همزمان شبکه سراسری

1391

ماه	روز	ساعت	حداکثر نیاز مصرف اصلاحی (MW)
فروردین	23	20:37	30011
اردیبهشت	31	14:07	36287
خرداد	27	14:53	40410
تیر	24	14:37	42321
<b>مرداد</b>	<b>24</b>	<b>14:55</b>	<b>43337</b>
شهریور	01	14:27	41117
مهر	01	19:08	36512
آبان	01	18:58	31879
آذر	26	17:41	30188
دی	25	18:25	30586
بهمن	29	18:34	30721
اسفند	19	19:03	30772

# پیک بار در تابستان به دلیل استفاده از سیستم های سرمایه‌ی

پیک بار همزمان شبکه سراسری			
1392			
ماه	روز	ساعت	حداکثر نیاز مصرف اصلاحی (MW)
فروردین	31	21:00	32351
اردیبهشت	24	20:56	34873
خرداد	27	14:11	42286
<b>تیر</b>	<b>26</b>	<b>14:43</b>	<b>45569</b>
مرداد	2	14:20	44965
شهریور	4	14:49	43216
مهر	1	19:13	38696
آبان	4	18:24	32649
آذر	18	17:51	32453
دی	8	18:07	32738
بهمن	28	18:44	32688
اسفند	10	18:49	32461

# پیک بار در تابستان به دلیل استفاده از سیستم های سرمایه‌ی

## عناوین مطالب

پیک بار همزمان شبکه سراسری			
1393			
ماه	روز	ساعت	حداکثر نیاز مصرف اصلاحی (MW)
فروردین	30	20:57	34448
اردیبهشت	22	14:27	38479
خرداد	31	14:21	45321
تیر	21	15:02	47315
<b>مرداد</b>	<b>04</b>	<b>15:24</b>	<b>48798</b>
شهریور	02	14:32	46145
مهر	01	19:28	39840
آبان	06	18:13	33156
آذر	17	17:54	32583
دی	21	17:57	33117
بهمن	26	18:31	33172
اسفند	11	18:44	32569

# پیک بار در تابستان به دلیل استفاده از سیستم های سرمایه‌ی

مصرف	ضریب	شمارنده کنونی	شمارنده قبلی	رقم	شرح مصرف
۸۸۴۴۰	۸۸۰	۳۷۲۲	۳۶۳۱.۵۰	۶	میان باری
۱۶۷۲۰	۸۸۰	۶۸۳	۶۶۴.۰۰	۶	اوج بار
۳۰۳۶۰	۸۸۰	۱۲۱۹	۱۱۸۴.۵۰	۶	کم باری

## پیک بار همزمان شبکه سراسری

1390

ماه	روز	ساعت	حداکثر بار (MW)
فروردین	31	20:24	28332
اردیبهشت	31	21:25	33058
خرداد	30	21:53	36794
تیر	18	14:48	41014
<b>مرداد</b>	<b>12</b>	<b>14:47</b>	<b>42248</b>
شهریور	01	20:34	38510
مهر	03	19:13	34147
آبان	04	17:54	29593
آذر	23	17:56	29442
دی	11	17:53	29757
بهمن	11	18:15	29422
اسفند	22	18:49	29514



# پیک بار در تابستان به دلیل استفاده از سیستم های سرمایه‌ی

## پیک بار همزمان شبکه سراسری

1391

ماه	روز	ساعت	حداکثر نیاز مصرف اصلاحی (MW)
فروردین	23	20:37	30011
اردیبهشت	31	14:07	36287
خرداد	27	14:53	40410
تیر	24	14:37	42321
<b>مرداد</b>	<b>24</b>	<b>14:55</b>	<b>43337</b>
شهریور	01	14:27	41117
مهر	01	19:08	36512
آبان	01	18:58	31879
آذر	26	17:41	30188
دی	25	18:25	30586
بهمن	29	18:34	30721
اسفند	19	19:03	30772

# پیک بار در تابستان به دلیل استفاده از سیستم های سرمایه‌ی

پیک بار همزمان شبکه سراسری			
1392			
ماه	روز	ساعت	حداکثر نیاز مصرف اصلاحی (MW)
فروردین	31	21:00	32351
اردیبهشت	24	20:56	34873
خرداد	27	14:11	42286
<b>تیر</b>	<b>26</b>	<b>14:43</b>	<b>45569</b>
مرداد	2	14:20	44965
شهریور	4	14:49	43216
مهر	1	19:13	38696
آبان	4	18:24	32649
آذر	18	17:51	32453
دی	8	18:07	32738
بهمن	28	18:44	32688
اسفند	10	18:49	32461

## عناوین مطالب

پیک بار همزمان شبکه سراسری			
1393			
ماه	روز	ساعت	حداکثر نیاز مصرف اصلاحی (MW)
فروردین	30	20:57	34448
اردیبهشت	22	14:27	38479
خرداد	31	14:21	45321
تیر	21	15:02	47315
<b>مرداد</b>	<b>04</b>	<b>15:24</b>	<b>48798</b>
شهریور	02	14:32	46145
مهر	01	19:28	39840
آبان	06	18:13	33156
آذر	17	17:54	32583
دی	21	17:57	33117
بهمن	26	18:31	33172
اسفند	11	18:44	32569

# سرمایش به کمک روش تبخیری

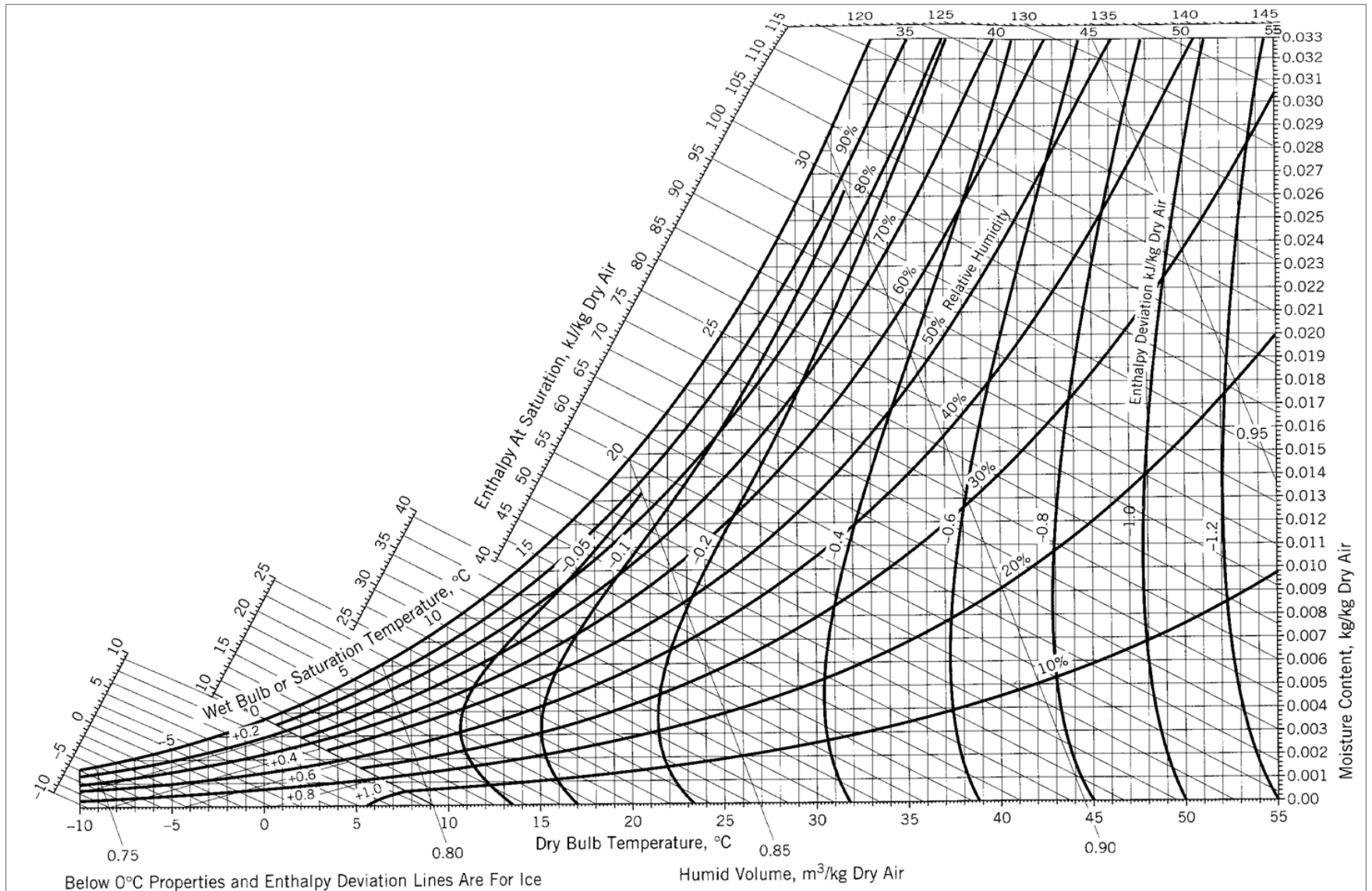
# سرمایش به کمک روش تبخیری - کولر آبی



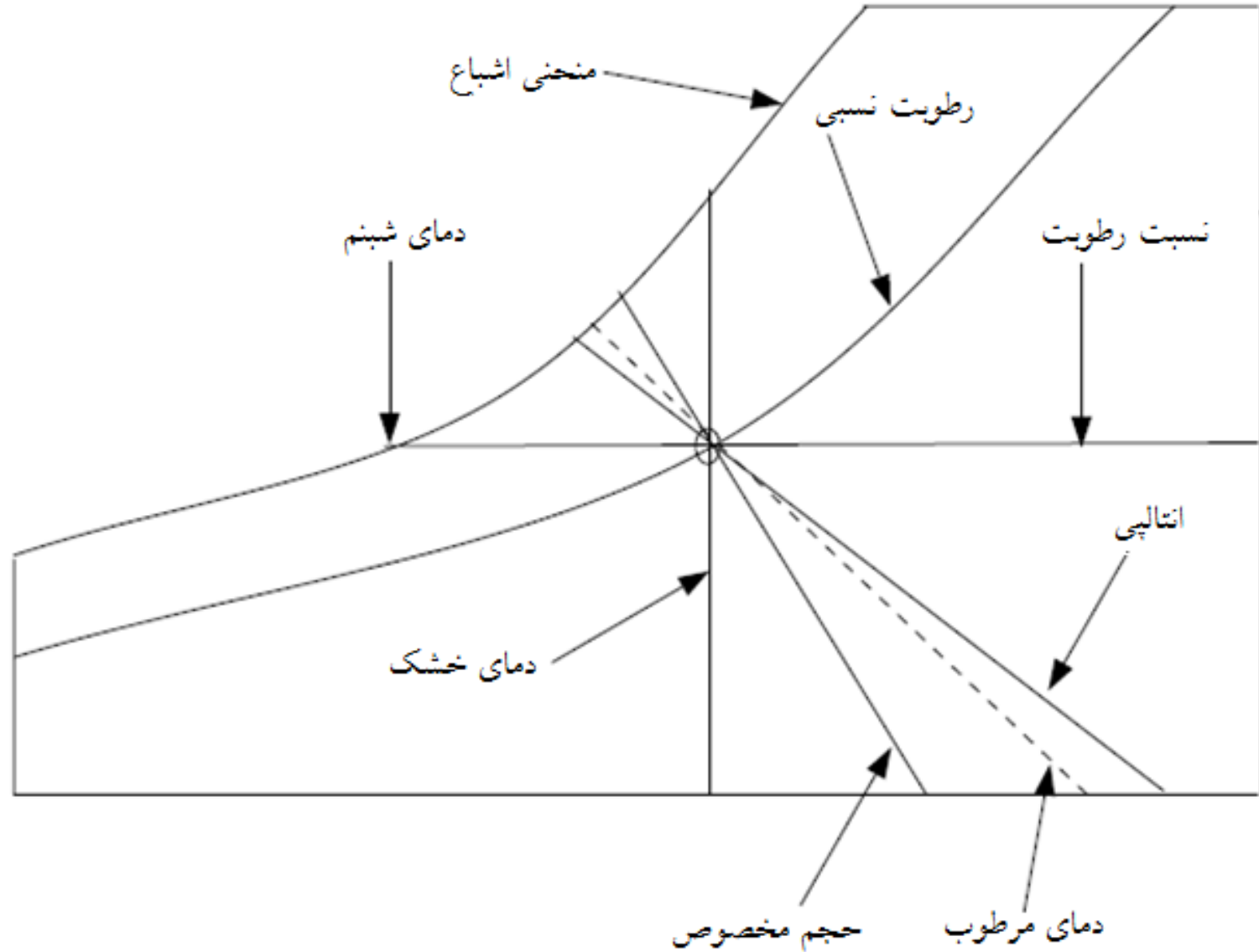
# سرمایش به کمک روش تبخیری - ایر واشر



# منحنی رطوبی هوا (سایکرومتری)



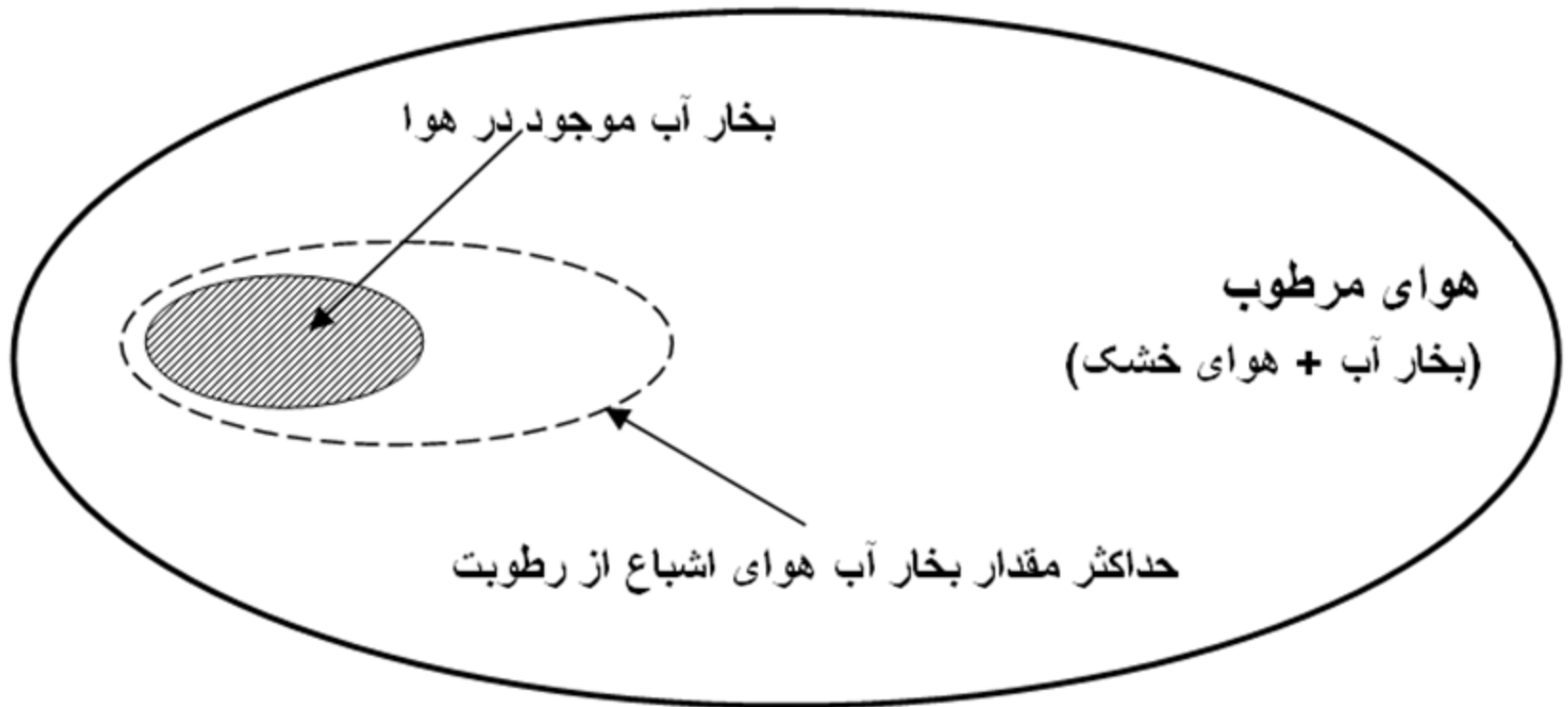
# منحنی رطوبی هوا (سایکرومتری)



شکل ۳-۷. پارامترهای نمودار سایکرومتری (نمودار هوای مرطوب).

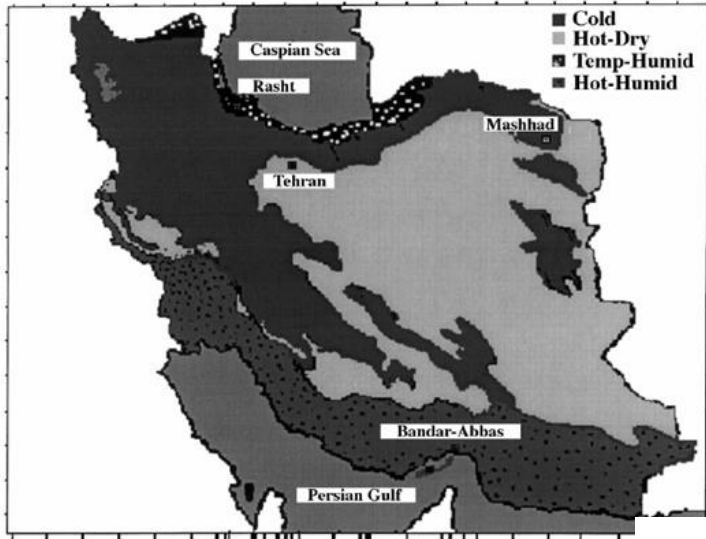


# منحنی رطوبی هوا (سایکرومتری)

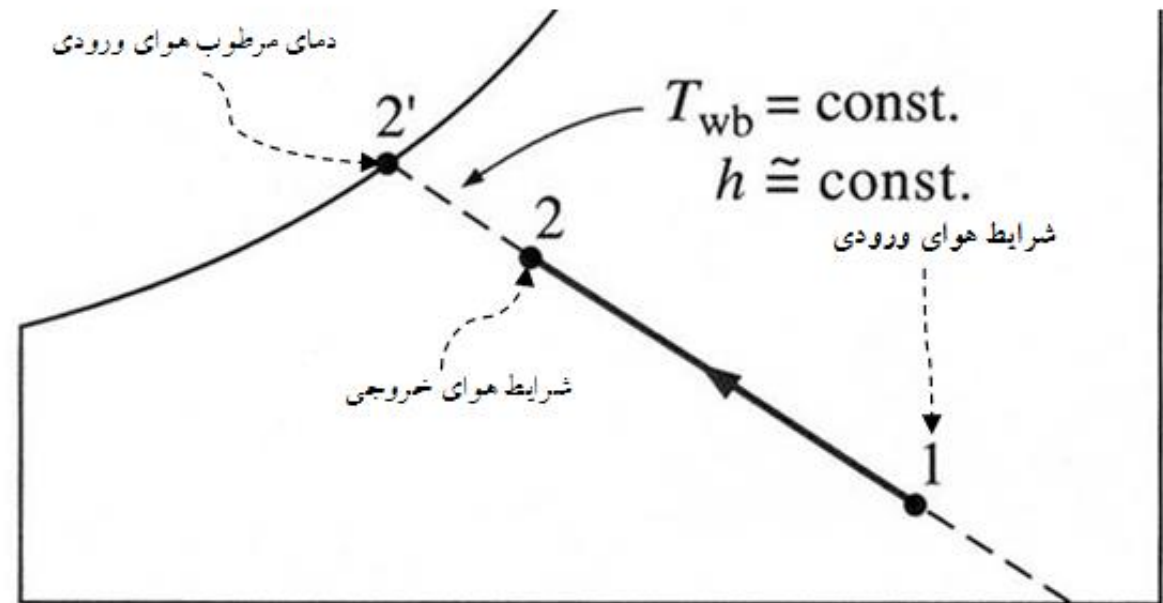


شکل ۱-۳. هوای مرطوب.

# اساس کار سيستم های تبخيري و محدوده کاربرد آن ها



شکل ۳-۳. دسته‌بندی آب و هوایی ایران.



شکل ۳-۳. فرایند سرمایش تبخیری.

$$\eta = \frac{(T_1 - T_2)}{(T_1 - T_{wb})} \times 100$$

# مصرف آب سیستم های تبخیری

هوایی با دمای خشک ۳۵ و دمای مرطوب ۲۱ درجه سانتی گراد از یک کولر آبی با راندمان اشباع ۸۰ درصد عبور داده می شود. اگر دبی هوا ۴۰۰۰ کیلوگرم بر ساعت باشد،

الف- دمای خشک و رطوبت نسبی هوای خروجی را به دست آورید.

ب- مقدار آب مصرف شده در این کولر در هر ساعت چقدر است؟

حل: الف- فرایند فوق در شکل ۲۶-۳ نشان داده شده است. با استفاده از رابطه ۳-۴۳ داریم:

$$\phi_r = \frac{(35 - T_r)}{(35 - 21)} \Rightarrow T_r = 23.8^\circ\text{C}$$

با استفاده از دیاگرام سایکرومتری سایر مشخصات هوای خروجی عبارت اند از:

$$\phi_r = 78.2\%$$

$$\omega_r = 14.5 \text{ gr / Kg}$$

ب- با استفاده از رابطه ۳-۴۴ و معلوم بودن نسبت رطوبت هوای ورودی و خروجی داریم:

$$\dot{m}_w = 4000 \cdot [\text{Kg/hr}] (14.5 - 9.88) [\text{gr / Kg}] = 18480 \text{ gr Water / hr}$$

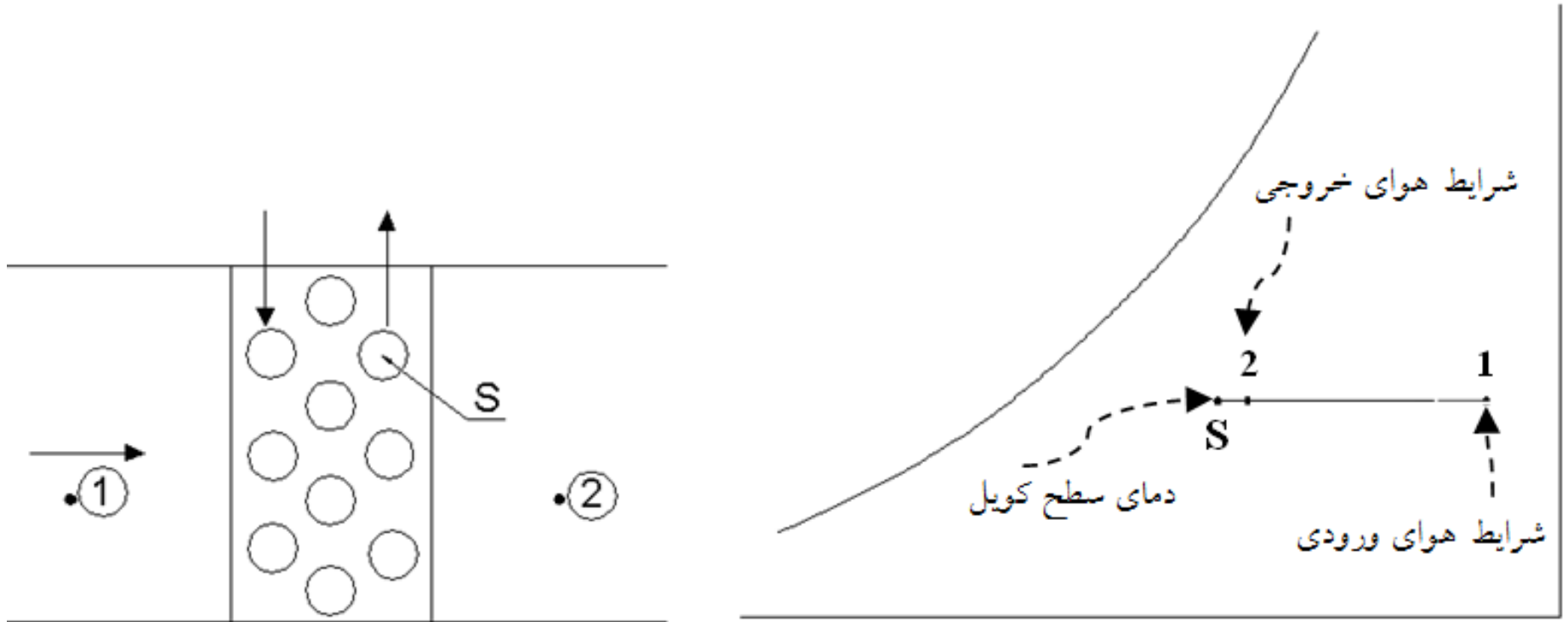
یعنی نزدیک به ۲۰ لیتر بر ساعت!

# سرمایش به کمک روش تراکمی

# سرمایش تراکمی



# سرد کردن هوا با عبور آن از روی یک کویل سرد



شکل ۳-۱۹. فرایند سرمایش محسوس هوا با عبور آن از روی یک کویل سرد.

کولر گازی اسپلیت



کولر گازی پنجره ای

## انواع چیلر





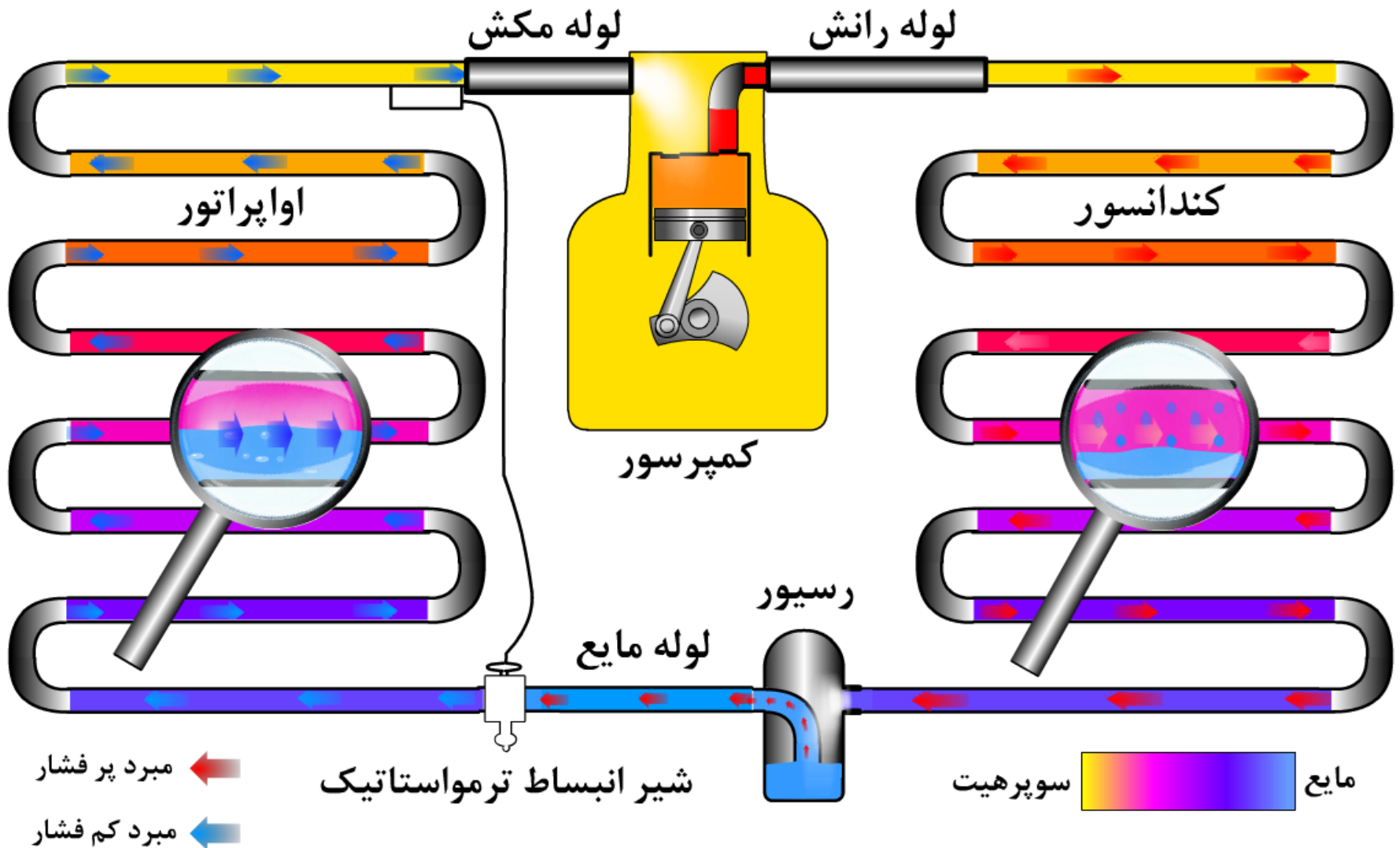
# کاربردهای سرمایش تراکمی - نگهداری مواد غذایی



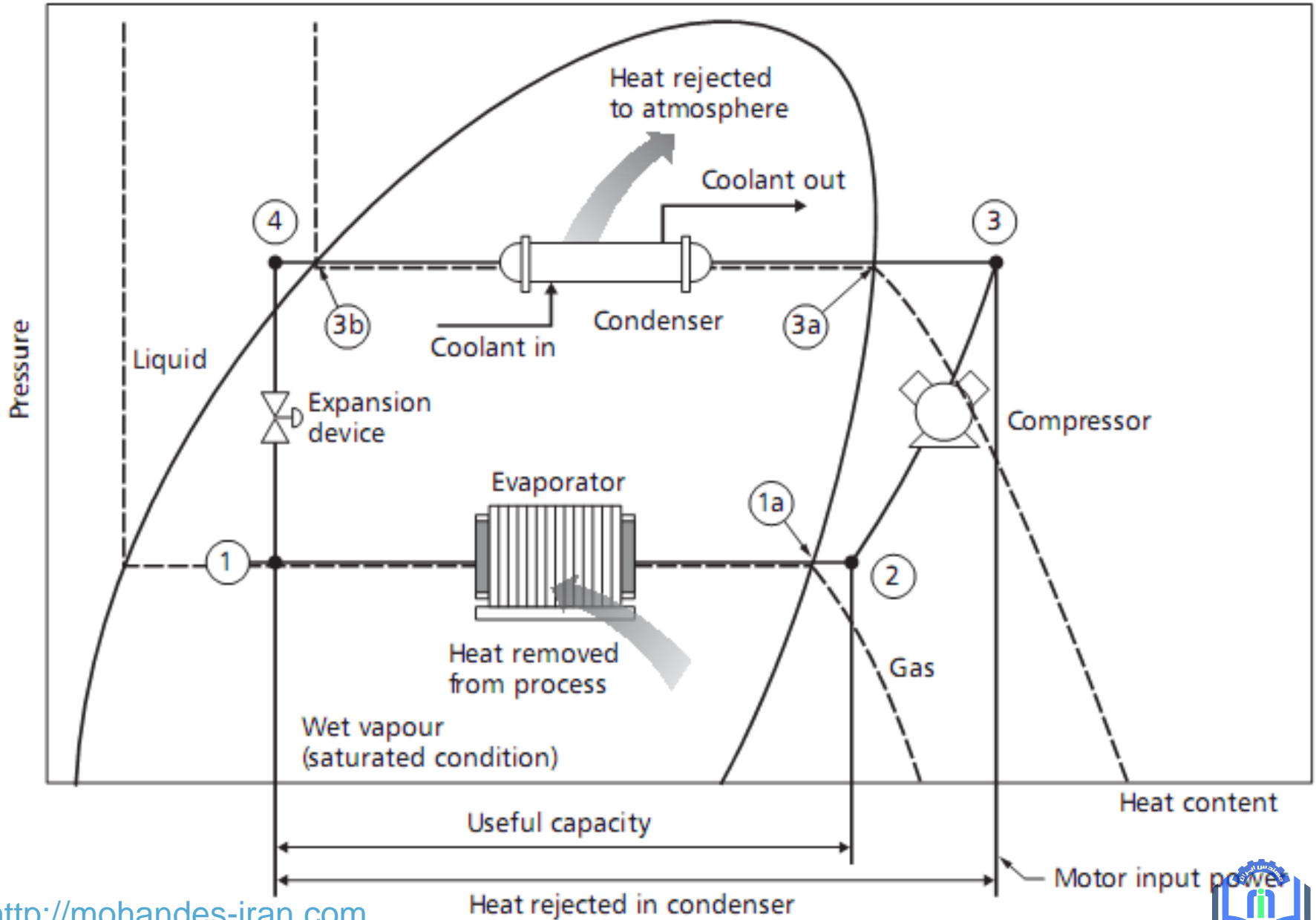
# کاربردهای سرمایش تراکمی - نگهداری مواد غذایی



# اساس کار سیستم تبريد تراکمی

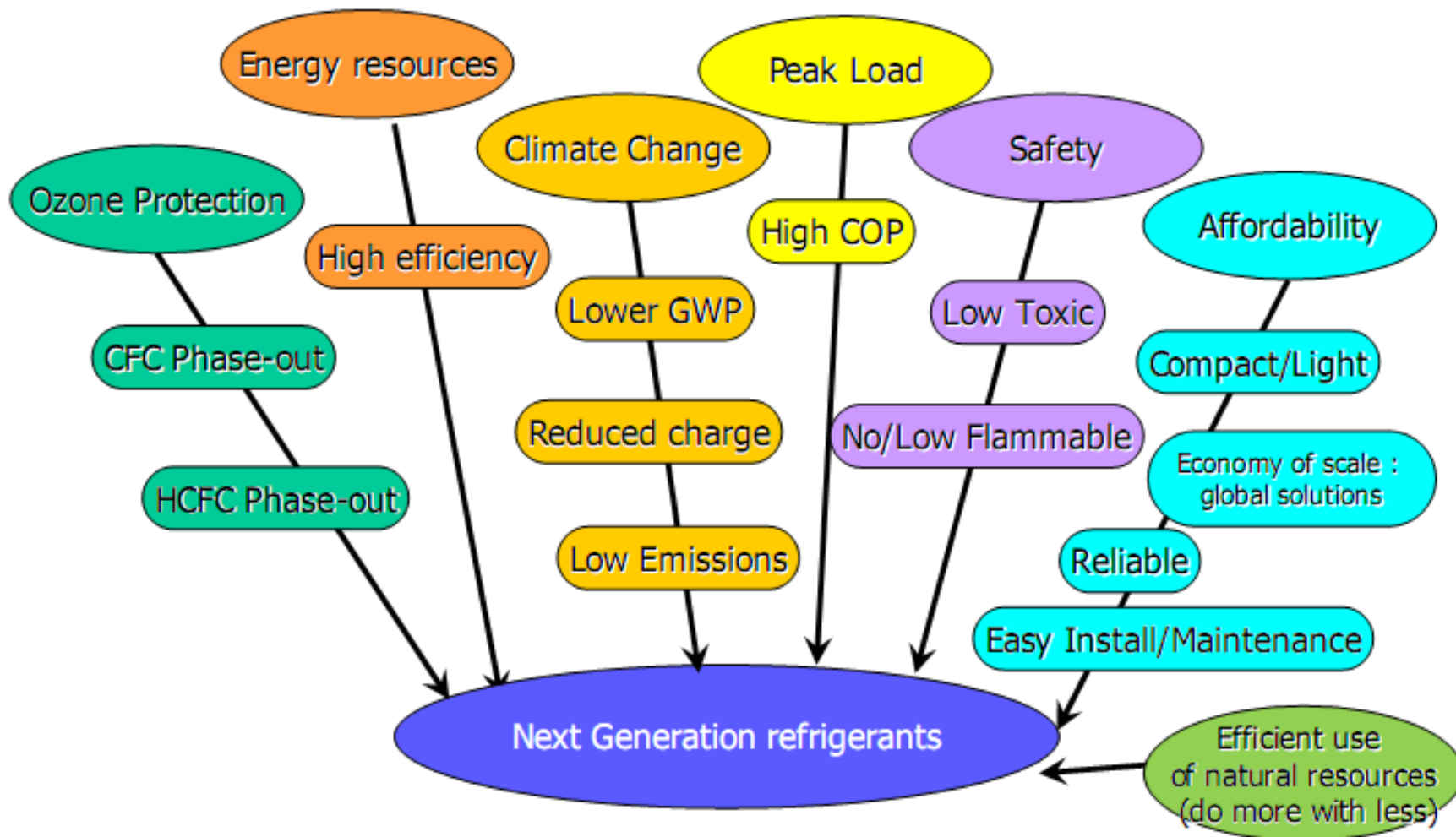


# اساس کار سیستم تبريد تراکمی

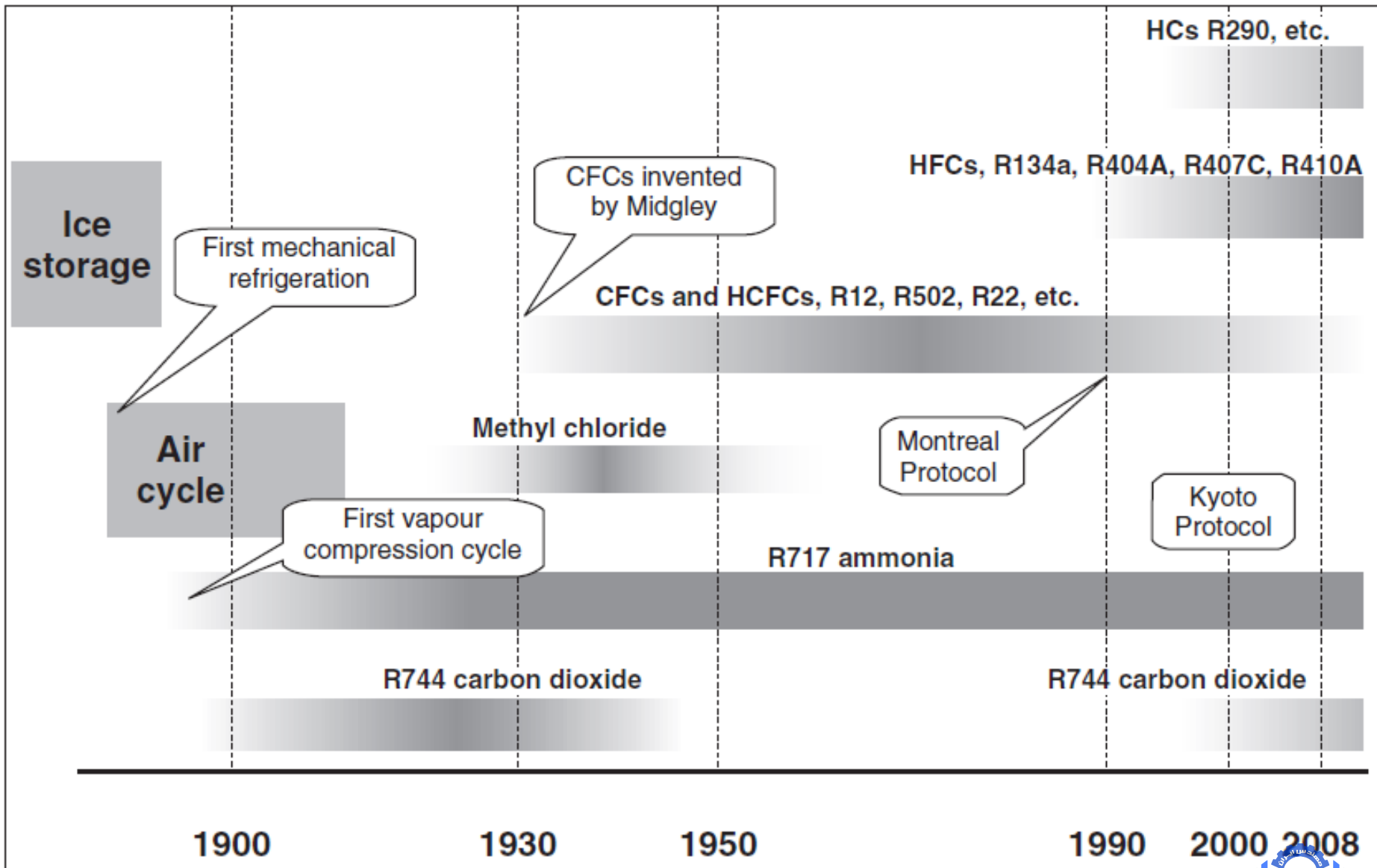




## Factors to Consider When Making a Choice



# سیستم تبرید تراکمی - مبردها و روند استفاده از آن ها

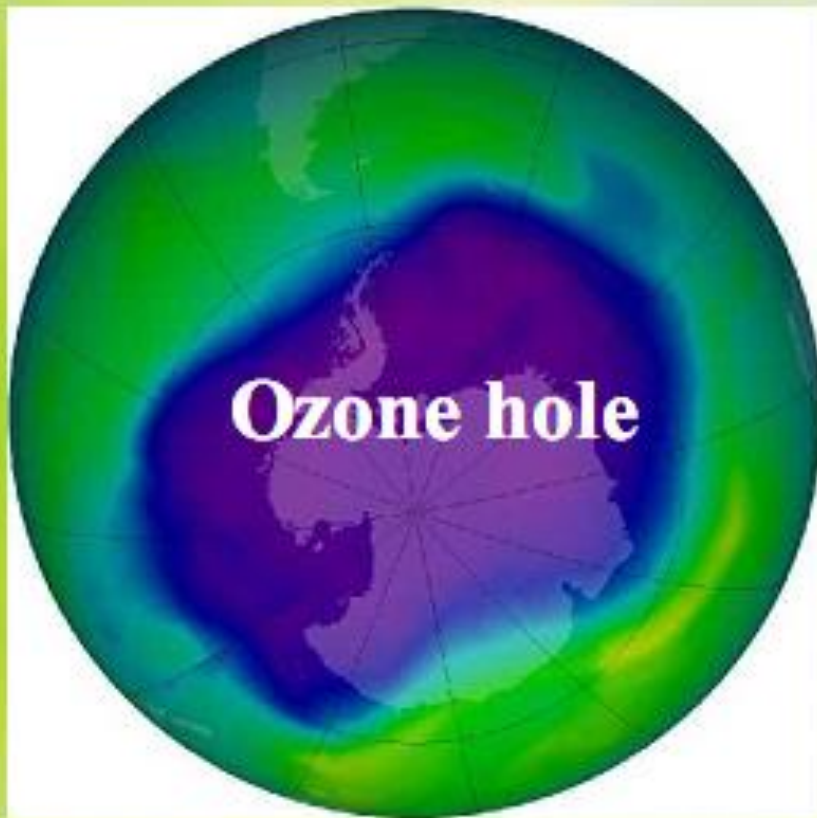


# سیستم تبرید تراکمی - کاربرد مبردها

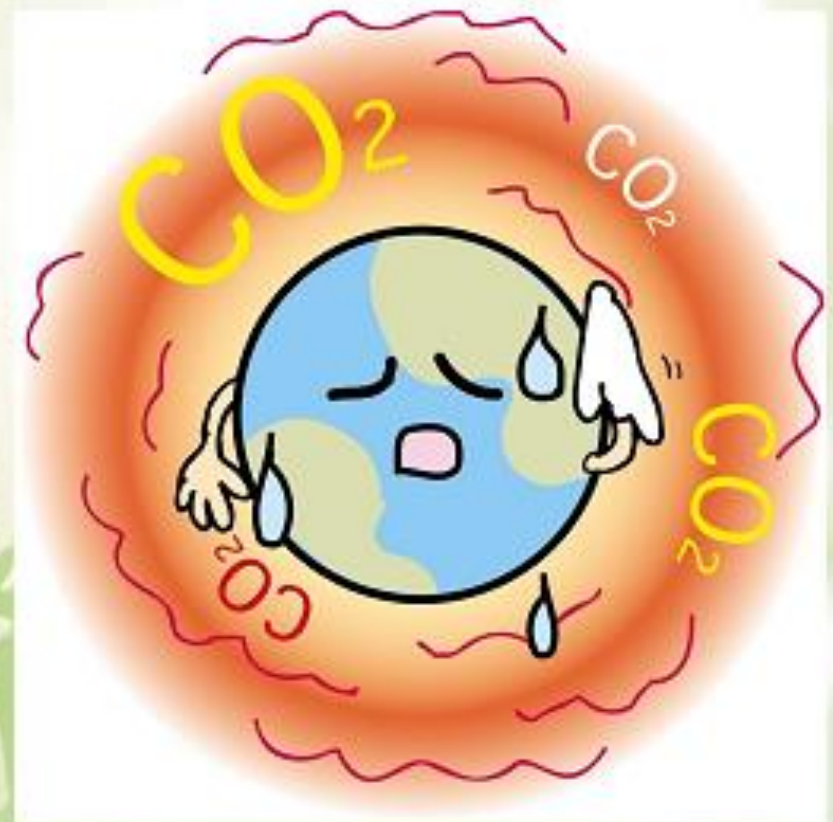
جدول ۵-۱. مبردهای مرسوم در سال‌های قبل از اعمال محدودیت‌های زیست محیطی.

کاربرد	مبرد
چیلرهایی که دارای کمپرسور سانتریفوژ باشند	R۱۱
سیستم‌های تبرید خانگی و کوچک مانند: یخچال، فریزر، آب سردکن سردخانه‌های کوچک و کولر خودرو	R۱۲
دستگاه‌های تهویه مطبوع، چیلرها سیستم‌های تهویه مطبوع کوچک (کولر گازی) سردخانه‌ها	R۲۲
سردخانه‌ها مخصوصاً سردخانه‌هایی با دمای پایین سردخانه‌های متحرک	R۵۰۲
سردخانه‌های بزرگ	(R۷۱۷) آمونیاک

Ozone depletion



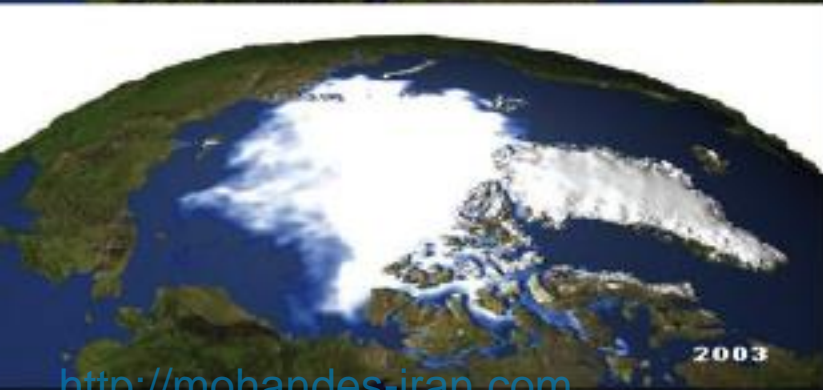
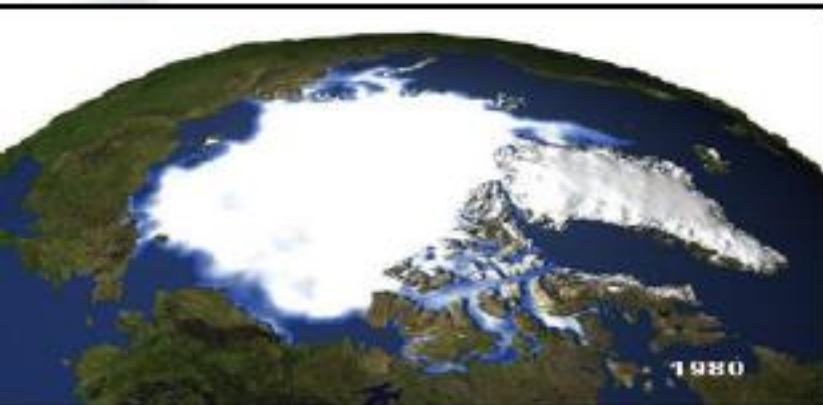
Global Warming



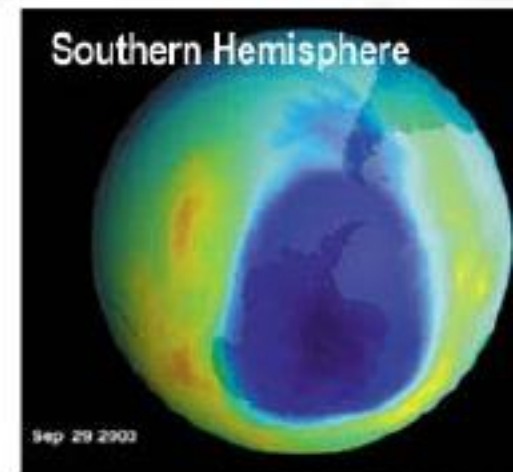
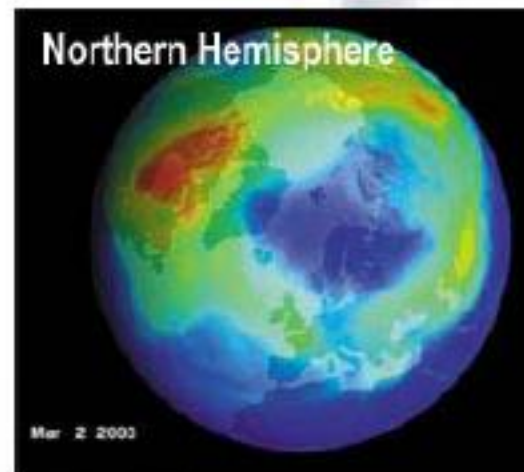


# The ozone hole

**CFC Refrigerants**



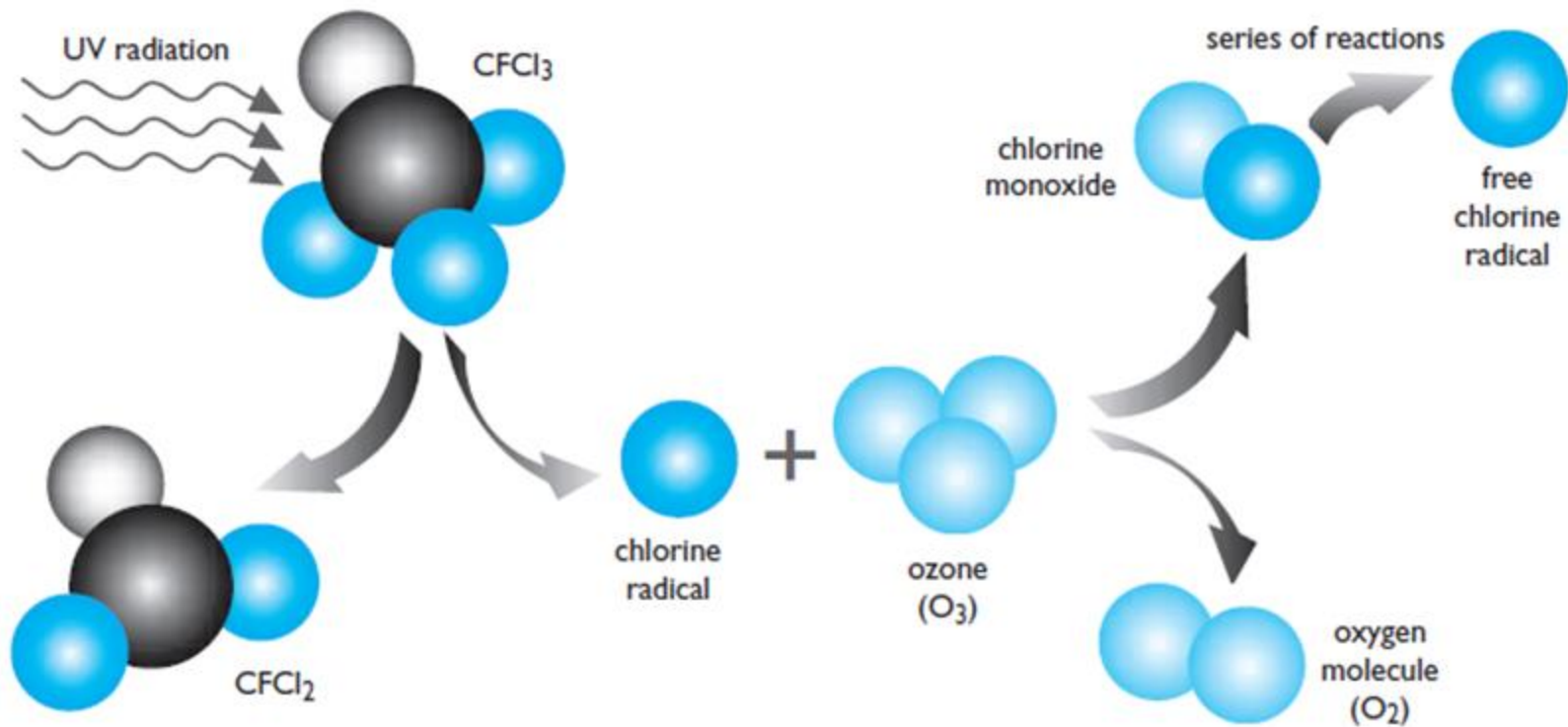
<http://mohandes-iran.com>



# Global warming

**HFC and HCFC  
Refrigerants**

# سیستم تبرید تراکمی - تخریب لایه اوزن

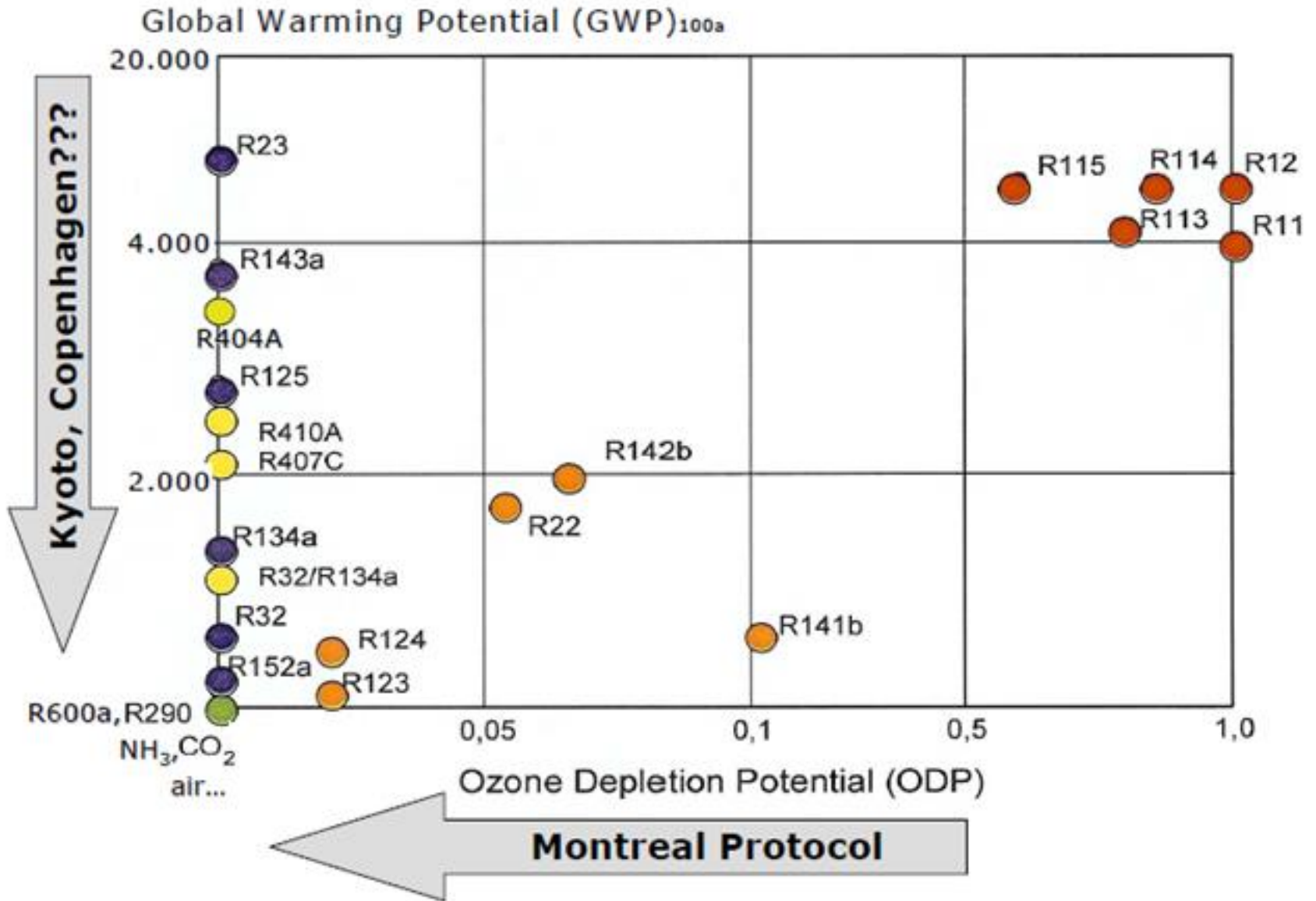


شکل ۵-۲۲. مکانیسم تخریب لایه اوزن.

# سیستم تبرید تراکمی - پتانسیل گرمایش جهانی (GWP)

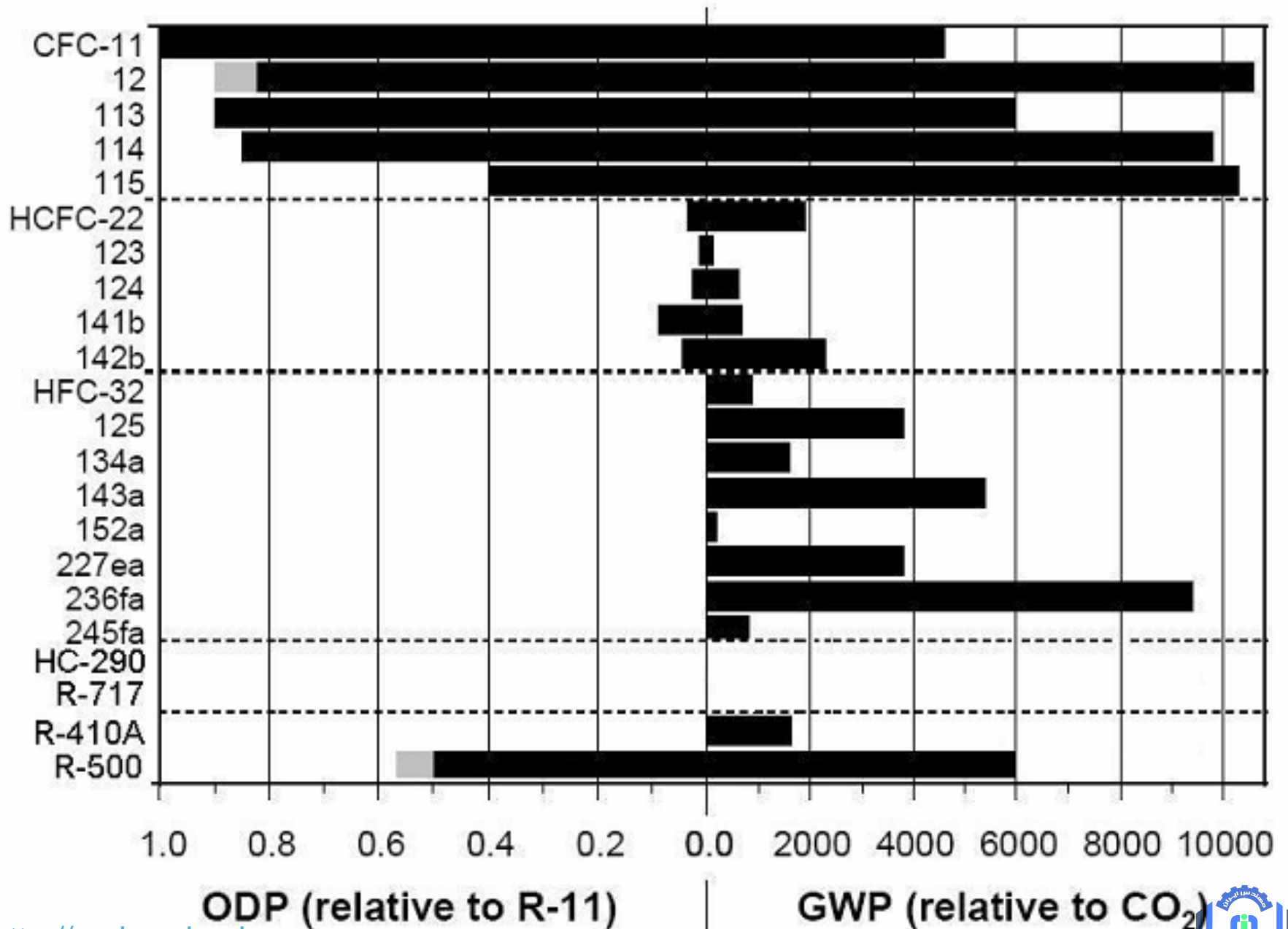
Refrigerant	Composition	Global Warming Potential (GWP)
R-12	CFC-12	10,900
R-22	HCFC-22	1,810
R-134a	HFC-134a	1,430
R-404A	HFC blend	3,922
R-407A	HFC blend	2,107
R-407F	HFC blend	1,825
HFO-1234yf	HFO-1234yf	4
R-290	Propane	3.3
R-600a	Isobutane	3
R-717	Ammonia (NH <sub>3</sub> )	0
R-744	Carbon Dioxide (CO <sub>2</sub> )	1
R-1270	Propylene	1.8

# سیستم تبرید تراکمی – GWP و ODP مبردها



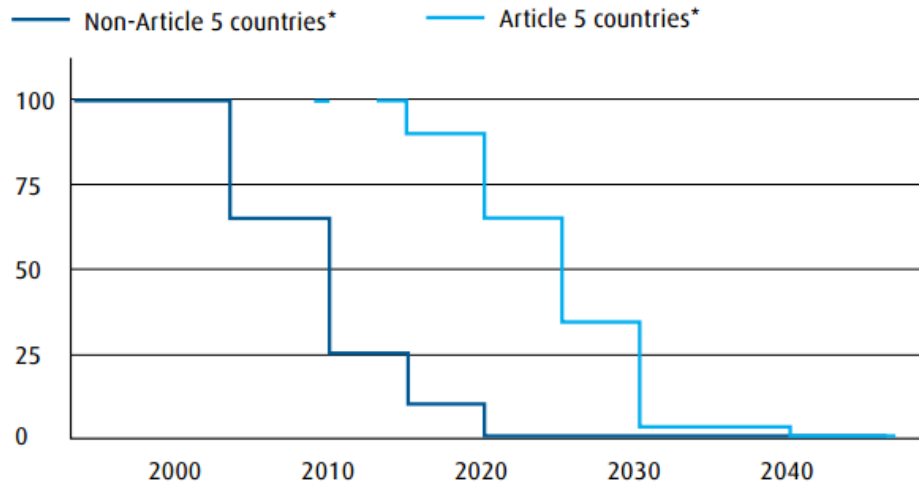
شکل ۵-۲۳. مقایسه ODP و GDP برخی مبردها.

# سیستم تبرید تراکمی – GWP و ODP مبردها

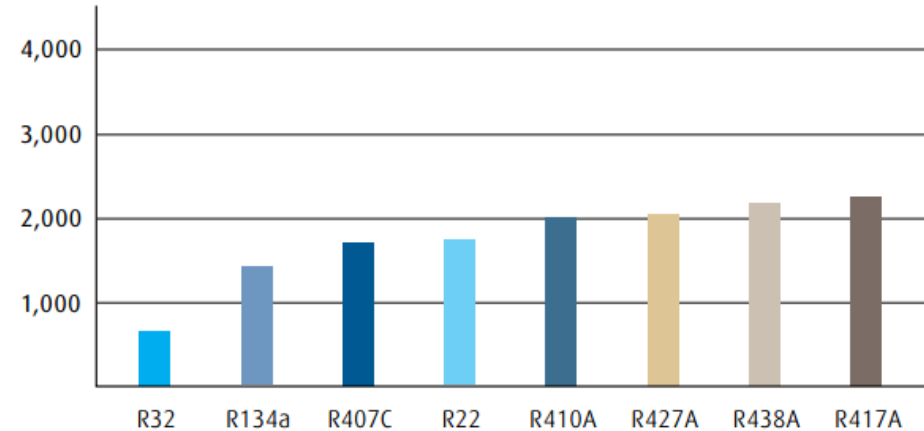


# سیستم تبرید تراکمی - برنامه حذف مبردهای HCFC

HCFC phase-down schedule (in %)



GWP of some common HFC refrigerants



UNITED NATIONS ENVIRONMENT PROGRAMME  
OZONE SECRETARIAT

- HOME
- WHAT'S NEW
- TREATIES & DECISIONS
- MEETINGS
- INSTITUTIONS
- ASSESSMENT PANELS
- DATA REPORTING
- PUBLICATIONS
- LINKS

## List of Parties categorized as operating under Article 5 paragraph 1 of the Montreal Protocol (considered as developing countries)

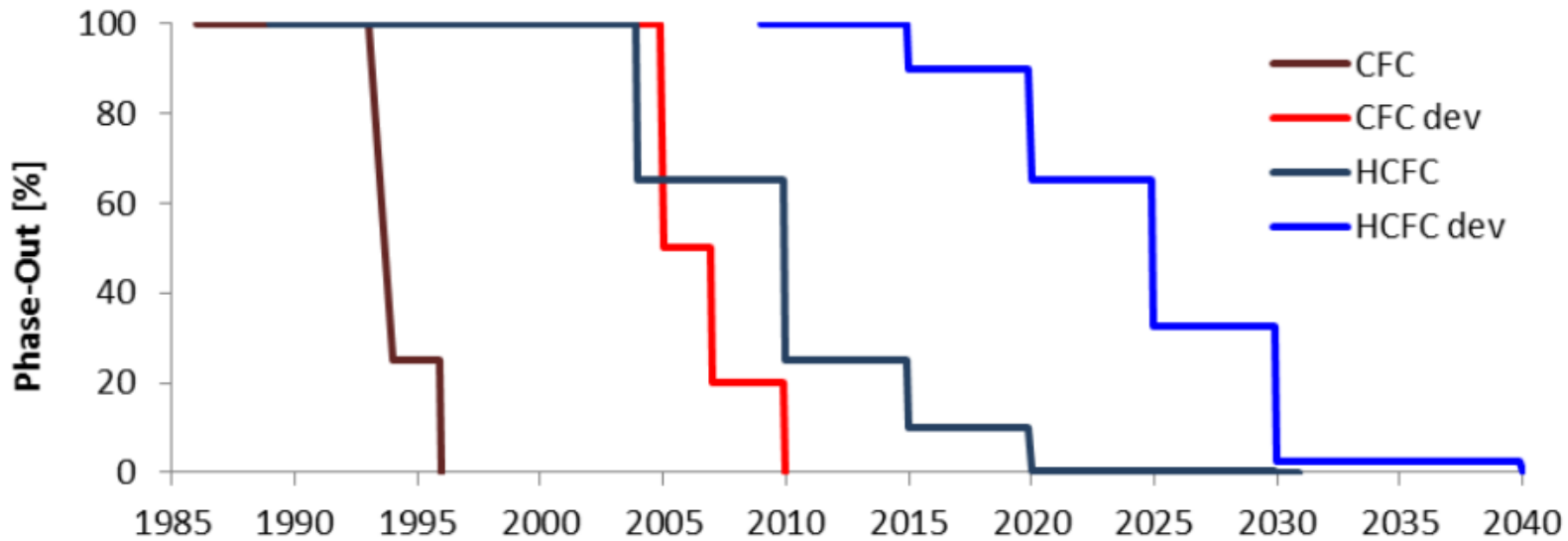
- |                |                                |              |                   |
|----------------|--------------------------------|--------------|-------------------|
| 23. Cambodia   | 60. India                      | 97. Oman     | 134. Tunisia      |
| 24. Cameroon   | 61. Indonesia                  | 98. Pakistan | 135. Turkey       |
| 25. Cape Verde | 62. Iran (Islamic Republic of) | 99. Palau    | 136. Turkmenistan |

Source: [http://ozone.unep.org/new\\_site/en/parties\\_under\\_article5\\_para1.php?na5](http://ozone.unep.org/new_site/en/parties_under_article5_para1.php?na5)



# سیستم تبرید تراکمی - برنامه حذف مبردهای HCFC

expected phase-out of CFCs and HCFCs in developing and developed countries



Phase-out plan for CFCs and HCFCs according to the Montreal Protocol

## Worldwide efforts ( by UN's leading )

- Ozone depletion ⇒ ◇ Montreal Protocol ;
  - CFC reduction started from '87
  - HCFC reduction target was set in '92 and started to reduce

Advanced countries	<del>CFC (R12)</del> ⇒ <del>HCFC (R22)</del> ⇒ HFC (R410A) ⇒ ?
Developing countries	⇒ HCFC (R22) ⇒ HFC (R410A) ⇒ ?

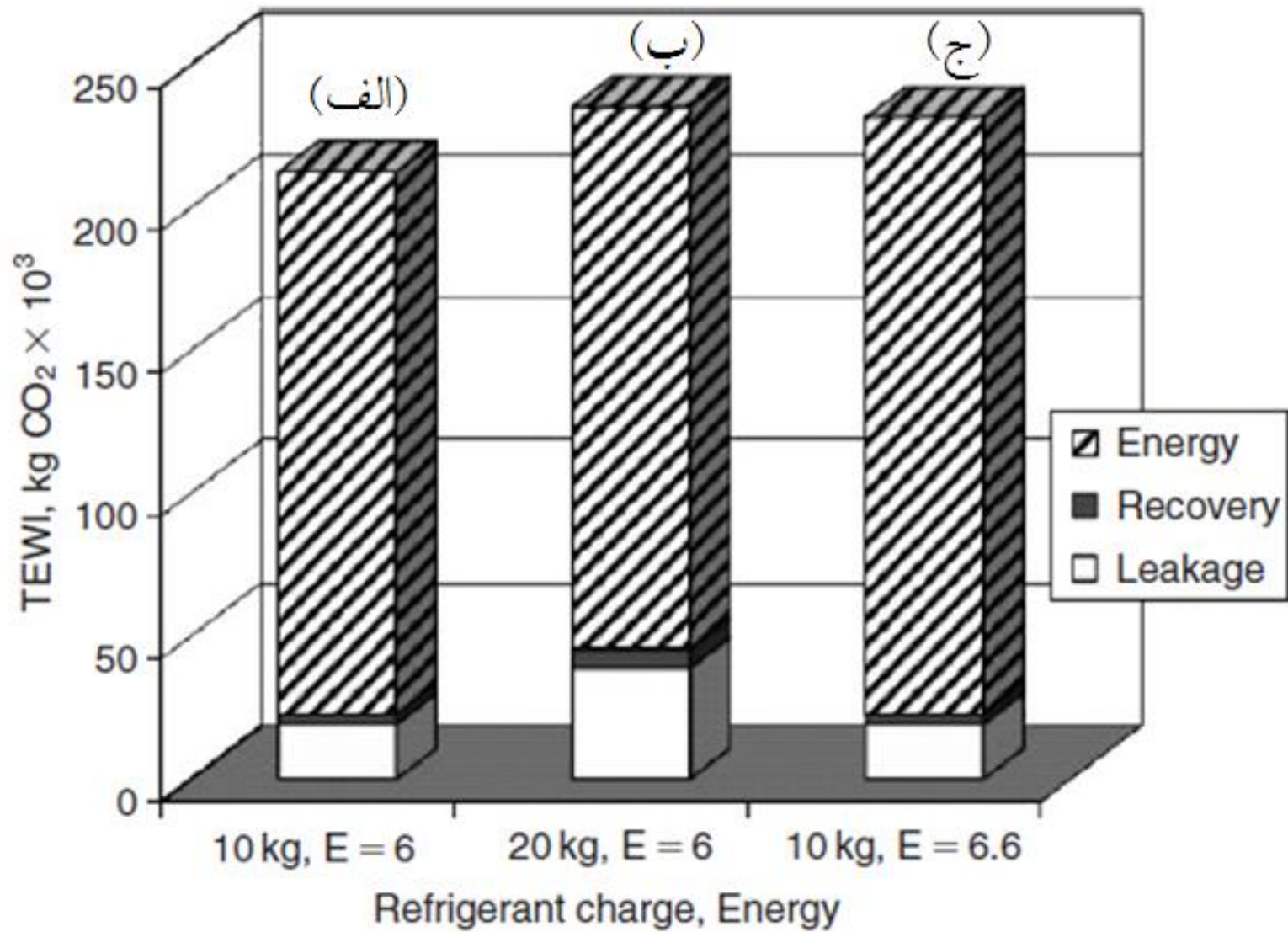
•Low GWP HFC  
 •HC , •Natural

- Global warming (Climate change) ⇒ ◇ Kyoto Protocol ;
  - adopted in '97 and have been discussed and done

Advanced countries	CO2 reduction mainly in EU countries and Japan
Developing countries	First of all, advanced countries should owe the CO2 reduction burden.



# سیستم تبرید تراکمی - معیار گرمایش کلی معادل مبردها



شکل ۵-۲۴. مقایسه TEWI یک سیستم برودتی در شرایط مختلف.

# سیستم تبرید تراکمی - مبرد

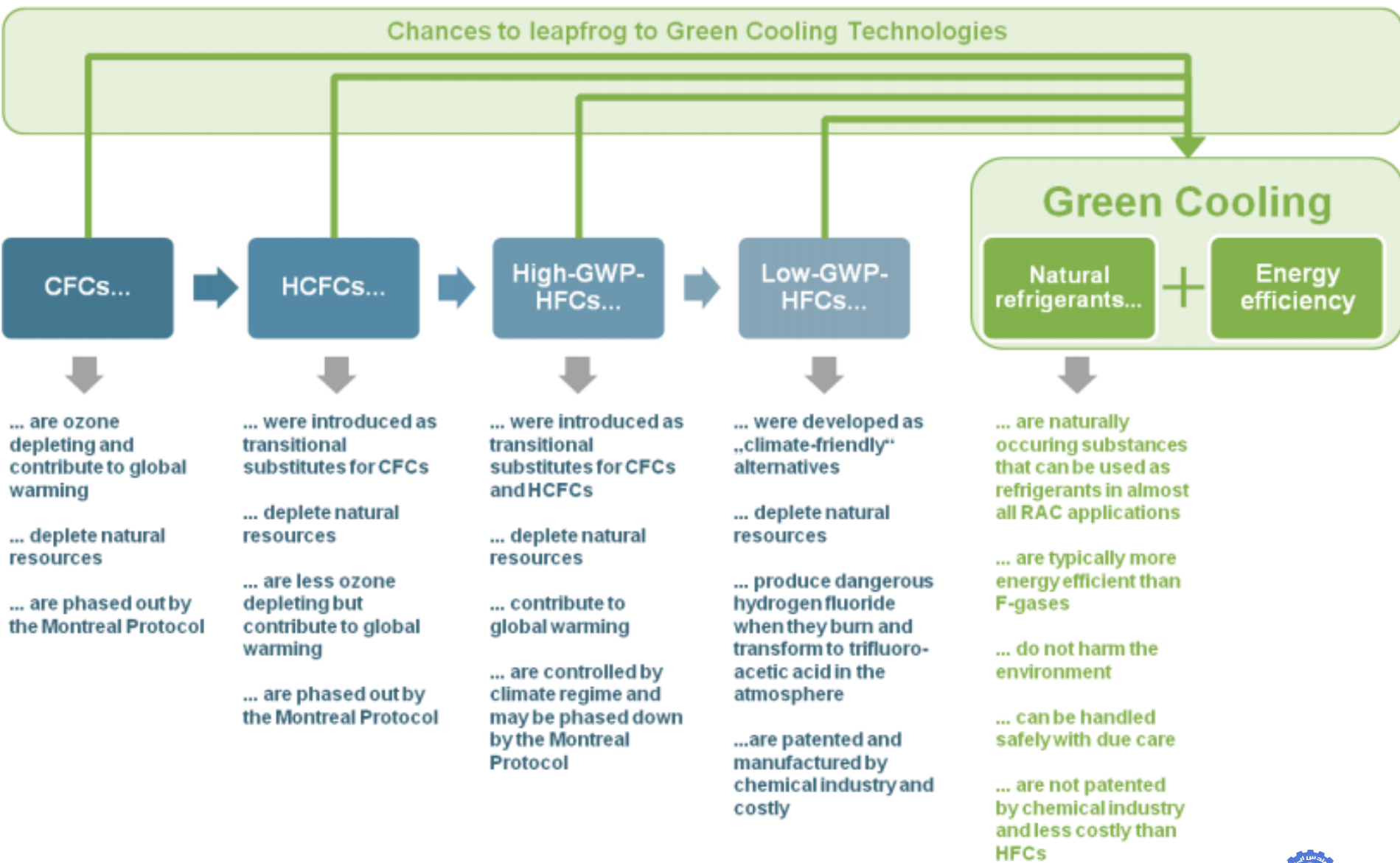
جدول ۱-۵. مبردهای مرسوم در سال‌های قبل از اعمال محدودیت‌های زیست محیطی.

کاربرد	مبرد
چیلرهایی که دارای کمپرسور سانتریفوژ باشند	R۱۱
سیستم‌های تبرید خانگی و کوچک مانند: یخچال، فریزر، آب سردکن سردخانه‌های کوچک و کولر خودرو	R۱۲
دستگاه‌های تهویه مطبوع، چیلرها سیستم‌های تهویه مطبوع کوچک (کولر گازی) سردخانه‌ها	R۲۲
سردخانه‌ها مخصوصاً سردخانه‌هایی با دمای پایین سردخانه‌های متحرک	R۵۰۲
سردخانه‌های بزرگ	(R۷۱۷) آمونیاک

جدول ۲-۵. مبردهای جایگزین برای مبردهای مورد اشاره در جدول ۱-۵

مبرد جایگزین	مبرد قبلی
R۱۳۴a و ایزو بوتان (R۶۰۰a)	R۱۲
R۴۰۴A ، R۴۰۷C ، R۴۱۰A و R۱۳۴a و پروپان (R۲۹۰)	R۲۲
R۴۰۴A و R۵۰۷	R۵۰۲
نیازی به جایگزینی ندارد، ضمن اینکه استفاده از آن رو به افزایش است.	(R۷۱۷) آمونیاک

# سیستم تبرید تراکمی - مبرد



## ■ Characteristics of natural refrigerants

		ODP	GWP	Flammability	Toxicity	Natural Substance
Natural Refrigerant	CO <sub>2</sub>	0	1	—	—	Yes
	HC	0	3	++	—	Yes
	NH <sub>3</sub>	0	≐0	+	+	Yes
HFC	R134a	0	1300	—	—	No
	R410A	0	1900	—	—	No
	R407C	0	1600	—	—	No
HCFC	R22	0.055	1700	—	—	No

# اجزای سیستم تبرید تراکمی - وسیله کاهش فشار



شکل ۵-۲. نمونه‌ای از یک لوله موئین.

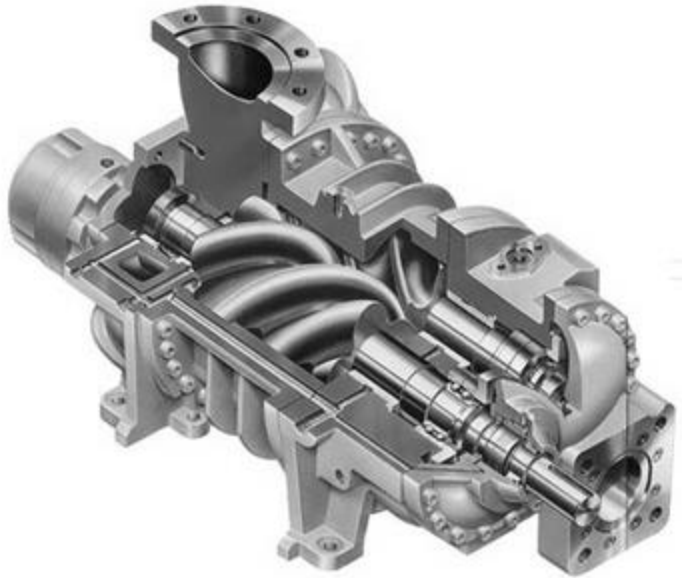


شکل ۵-۱. نمونه‌ای از یک شیر اتمساط.

# اجزای سیستم تبرید تراکمی - اواپراتور



# اجزای سیستم تبرید تراکمی - کمپرسور

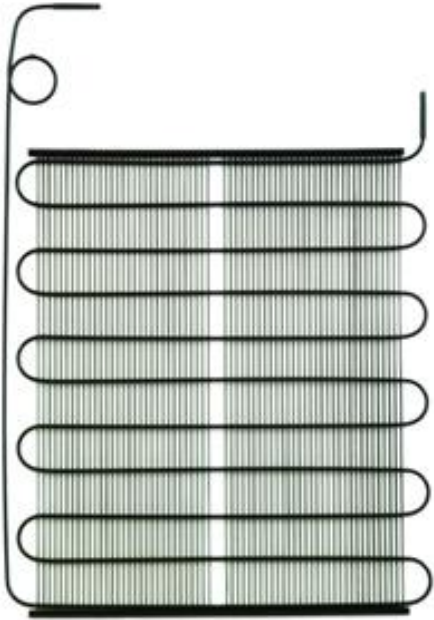


شکل ۵-۶. کمپرسور مارپیج.



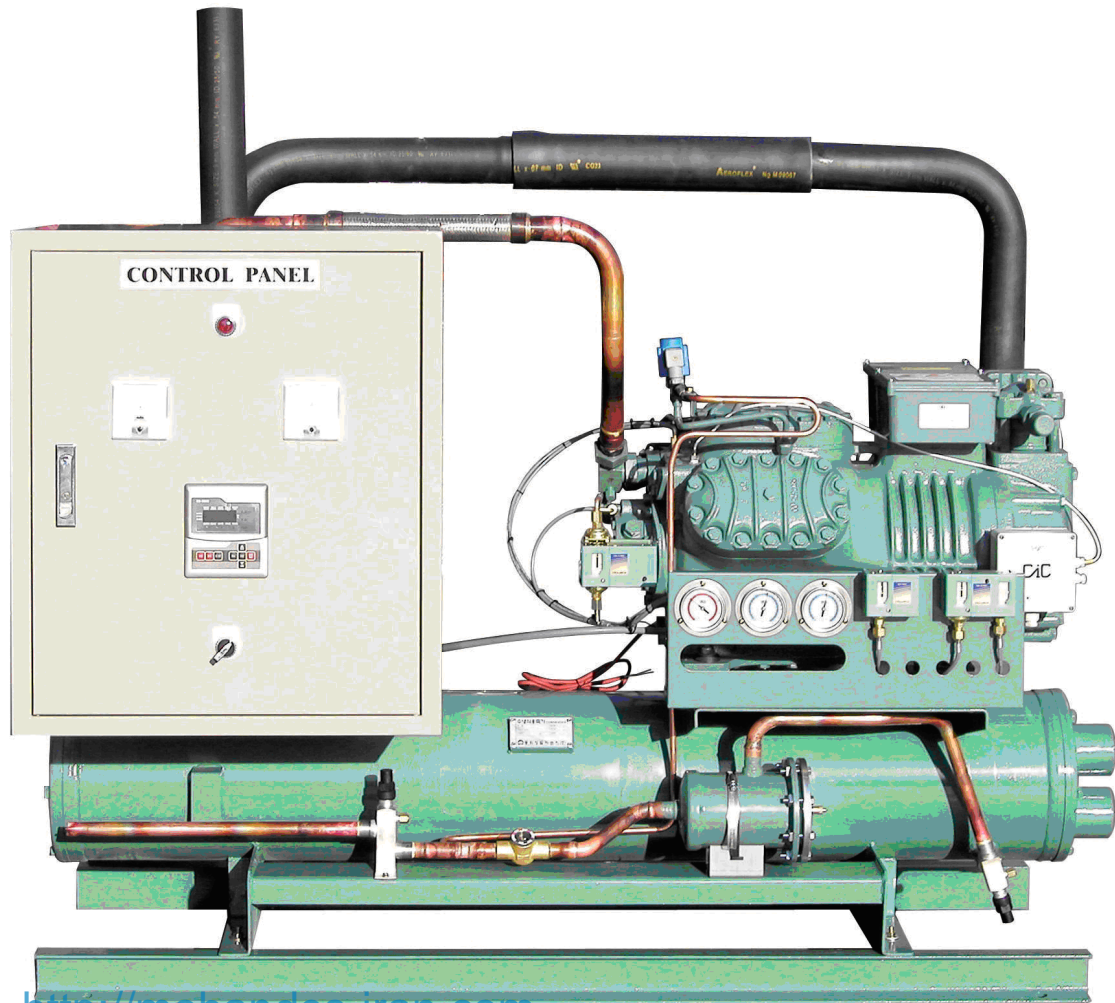
شکل ۵-۵. کمپرسور سیلندر پیستونی.

# اجزای سیستم تبرید تراکمی - کندانسور هوایی

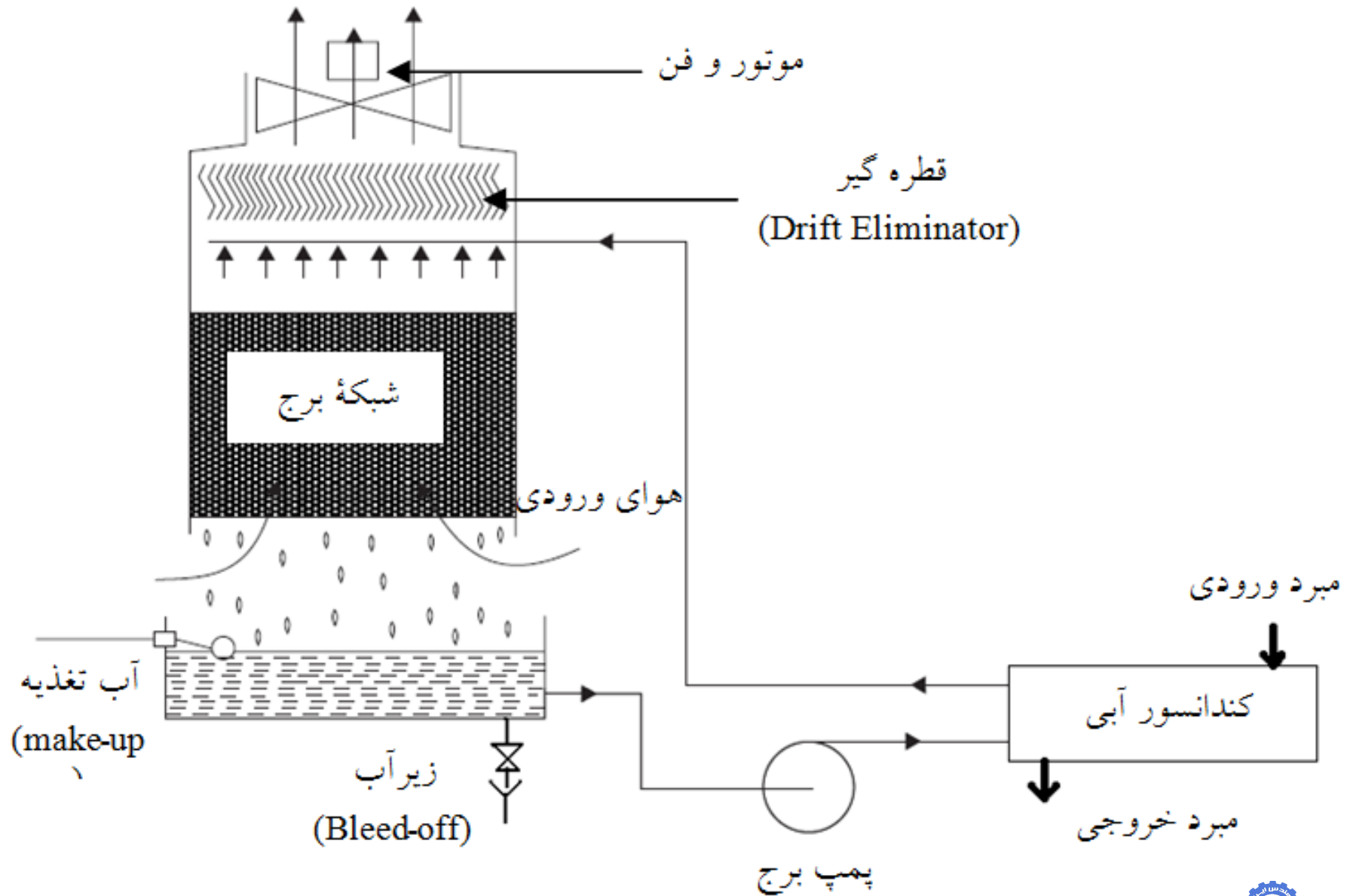




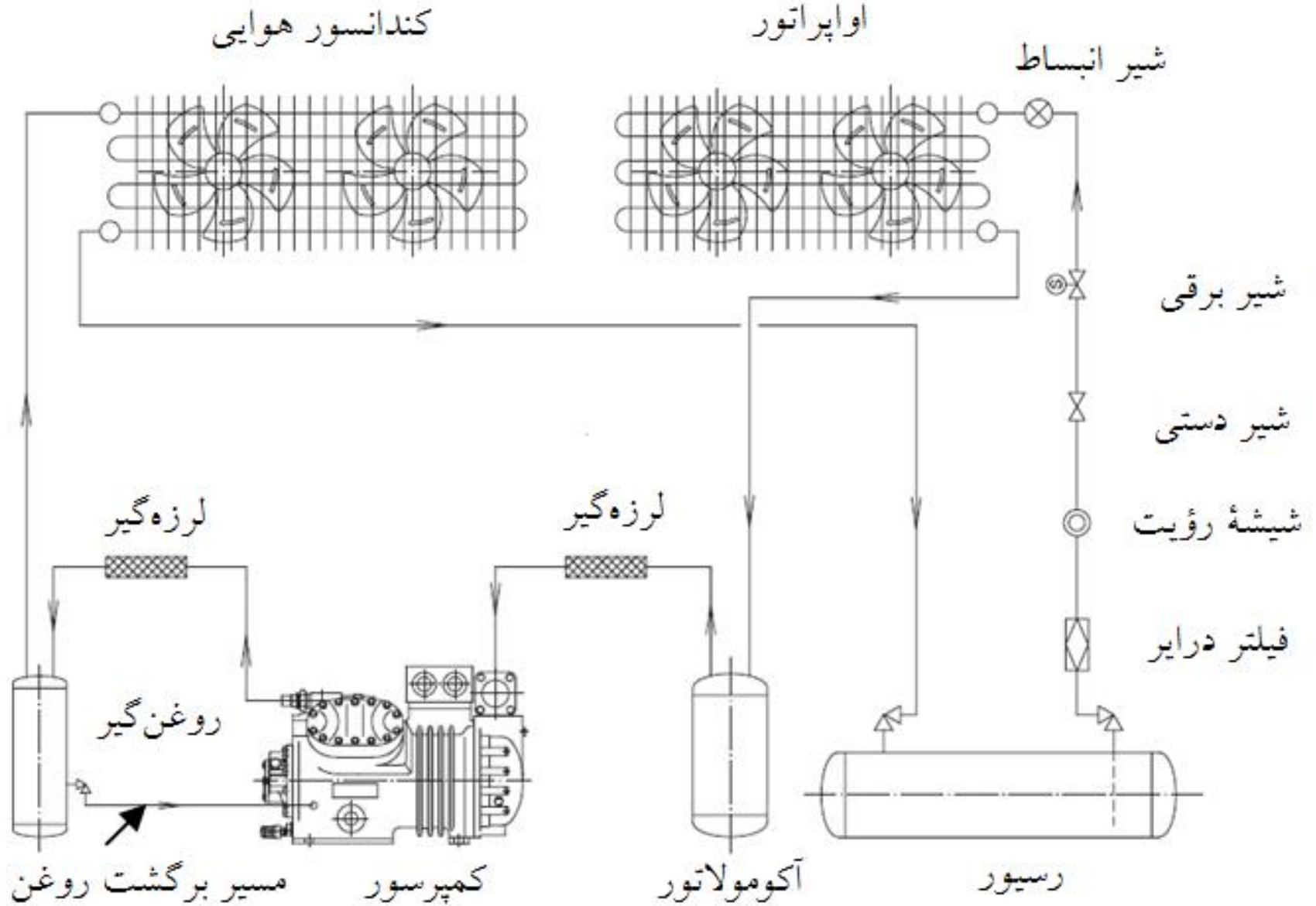
# اجزای سیستم تبرید تراکمی - کندانسور آبی



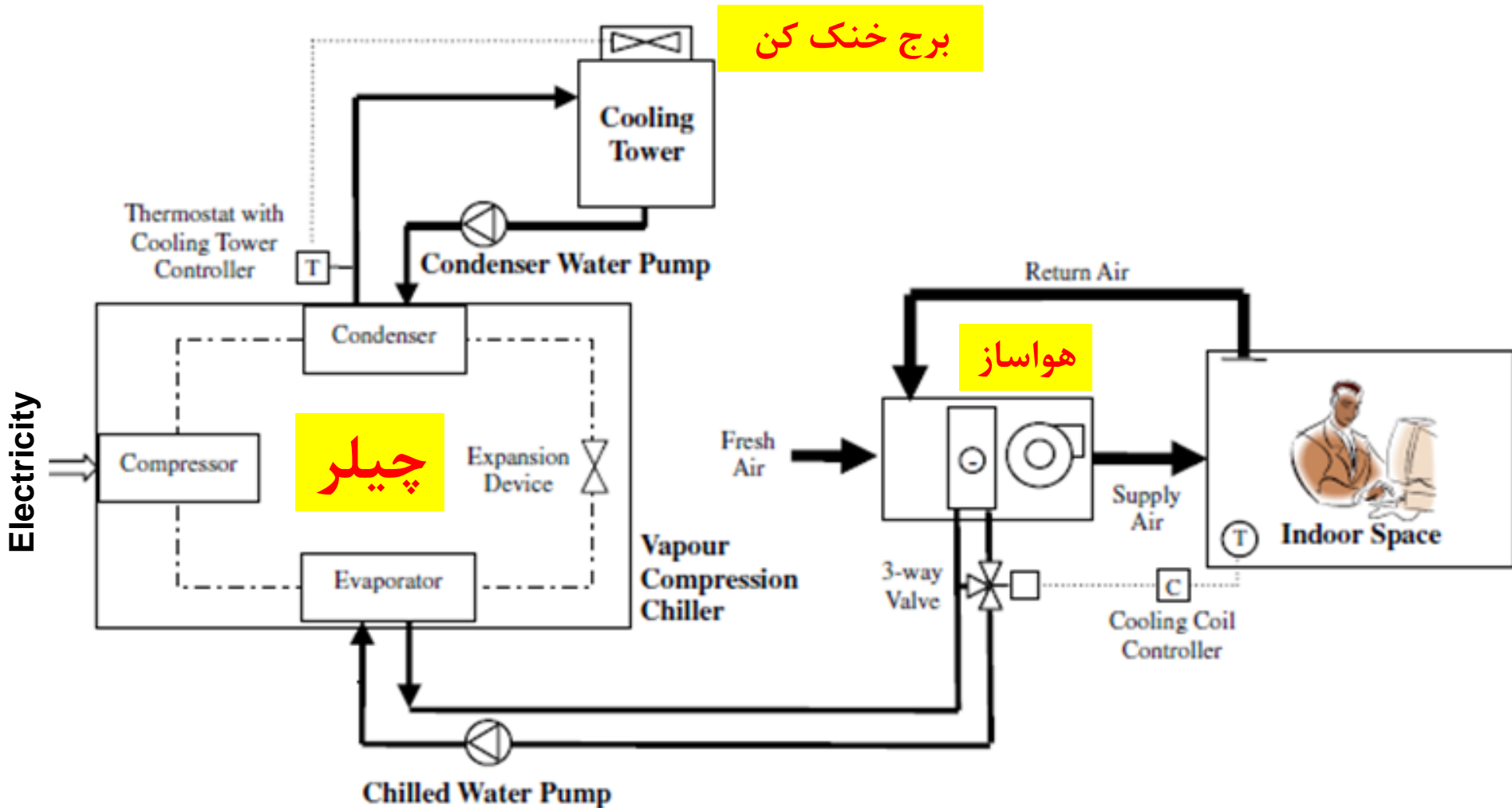
# اجزای سیستم تبرید تراکمی - کندانسور آبی



# اجزای سیستم تبرید تراکمی



# اجزای سیستم تبرید تراکمی



**COP (Coefficient of Performance):** This is defined as total cooling or heating capacity (W) per energy consumption (mainly electrical) (W).

**EER (Energy Efficiency Ratio):** Similar to the COP, but the performance is tested at one defined inside and outside temperature at full cooling capacity. Test conditions are derived from an ISO standard and vary slightly between countries but this does not lead to significantly different results (CLASP, 2011).

**SEER (Seasonal Energy Efficiency Ratio):** Several temperatures are included to account for different cooling needs during the course of the cooling period when a unit is not running at full capacity.

In the US the (S)EER is often given in the unit 'British Thermal Units per hour'. A division by the conversion factor of 3.412 makes a comparison with the (S)EER in W/W possible.

**IPLV (Integrated Part Load Value):** One value is given that includes the efficiency while operating at various capacities. The efficiency at 100%, 75%, 50% and 25% capacity is measured and it is assumed that the unit runs at these capacities at 1%, 42%, 45% and 12% respectively of its running time (AHRI standard 550/590-2003). The percentages can be varied, given the NPLV (non-standard part load value).

**MEPS (Minimum Energy Performance Standards):** MEPS are set by some countries to eliminate less efficient products from the market and promote those with highest efficiencies. This is often accompanied with a labelling scheme providing information to customers. MEPS are usually increased stepwise to slowly transform the market to highly efficient products.

**TEWI (Total equivalent warming impact):** This concept takes into account direct and indirect emissions over the lifetime (excluding indirect emissions during production and disposal) and gives one number in CO<sub>2</sub> equivalents (Fischer et al., 1991).

**LCCP (Life Cycle Climate Performance):** The LCCP expands the TEWI concept to include emissions during manufacturing.

# کارایی سیستم های تراکمی - معیارها

ضریب عملکرد

$$COP_R = \frac{\text{خروجی مورد نظر}}{\text{ورودی مورد نیاز}} = \frac{Q_L}{W}$$

کارایی یک سیستم تبرید تابعی از دماهای تبخیر و تقطیر یا اختلاف این دو دما (Temperature Lift) است. با افزایش این اختلاف میزان COP<sub>R</sub> کاهش می یابد؛ بنابراین، در یک سیکل تبرید باید سعی شود که به منظور کاهش مصرف انرژی:

- دمای تقطیر تا حد امکان پایین باشد.

- دمای تبخیر تا حد امکان بالا باشد.

با توجه به تغییرات COP<sub>R</sub> با اختلاف دمای تقطیر و دمای تبخیر، مقایسه این پارامترها در دو سیستم تبرید بدون در نظر گرفتن دمای تقطیر و تبخیر اشتباه و گمراه کننده است. از این رو توصیه می شود که همیشه در هنگام مقایسه COP<sub>R</sub> دو یا چند سیستم تبرید به این امر توجه شود.

البته پارامترهای دیگری غیر از Temperature Lift نیز بر مقدار COP<sub>R</sub> تأثیر دارند، مانند:

- راندمان انواع متفاوت کمپرسور؛

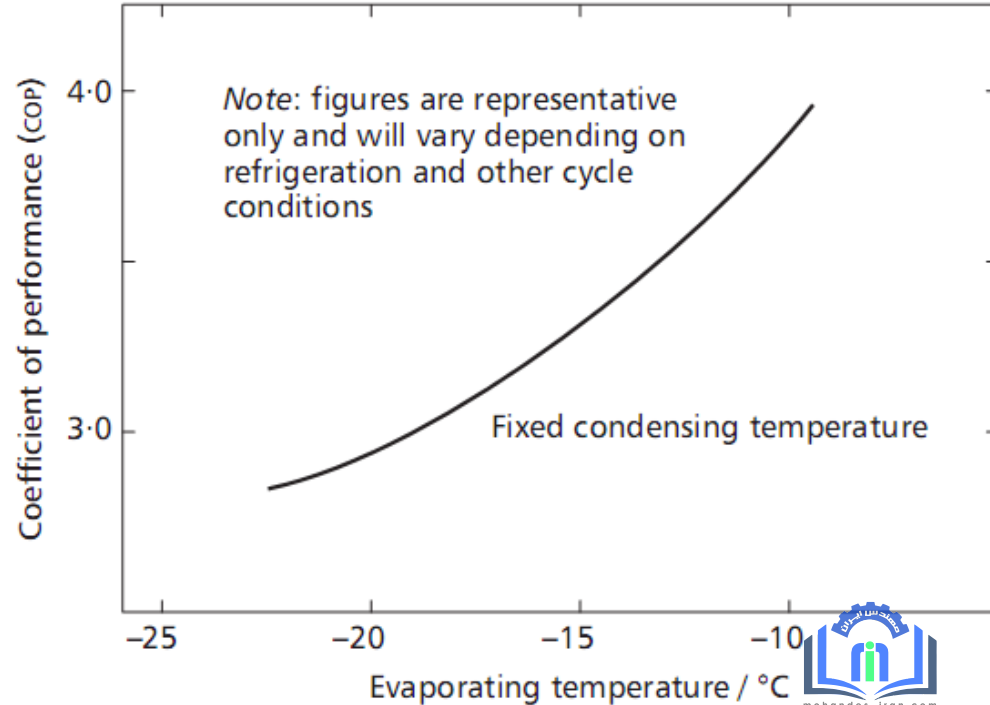
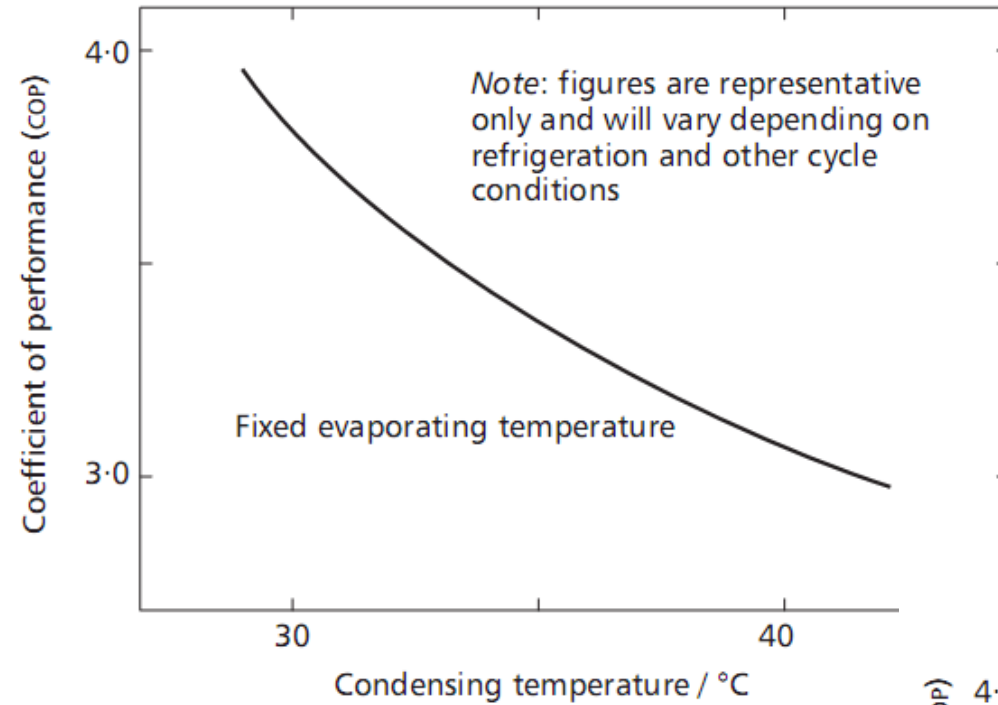
- مقدار میرد شارژ شده در سیستم (بیش از حد یا کمتر از مقدار مورد نیاز)؛

- نوع میرد انتخاب شده برای کاربرد مورد نظر؛

- میزان مافوق گرم شدن بخار ورودی به کمپرسور؛

- میزان مافوق سرد شدن مایع ورودی به شیر انبساط؛

# کارایی سیستم های تراکمی - معیارها





○ اشاره به بند ۴ مصوبه هیئت دولت و ریاست محترم جمهوری شماره ۹۴۰۲۵/ت ۴۲۴۰۰ مورخ ۸۸/۵/۷

وزارتخانه های امور اقتصاد و دارایی ، بازرگانی ، صنایع و معادن و نیرو و موظفند به نحوی برنامه ریزی نمایند که از واردات لوازم برقی با رتبه انرژی پایینتر از **B,A** جلوگیری شود.

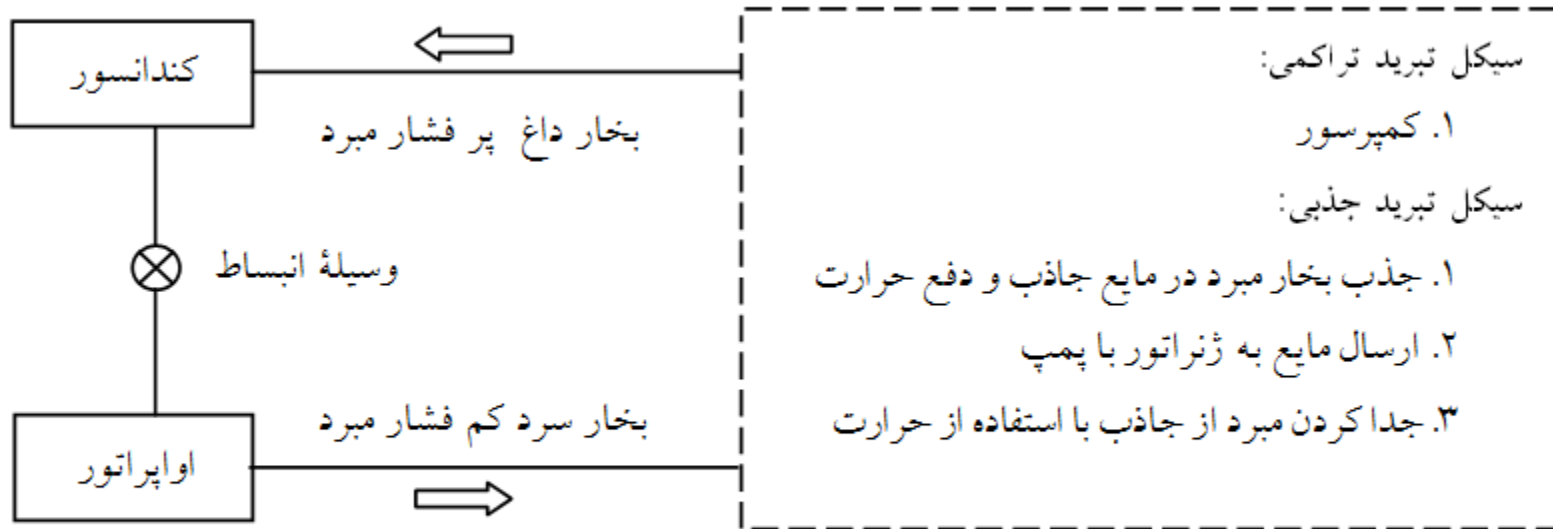
پتانسیل کاهش مصرف انرژی در صورت عدم کنترل مبادی ورود لوازم برقی و ورود کالاهای قاچاق

ورود این کالاها از این طریق عمدتاً با گرید های **G** و پایین تر صورت می گیرد

نوع وسیله برقی	آمار واردات سالانه (تعداد)	اعمال کنترل در مبادی ورود	عدم اعمال کنترل در مبادی ورود	اختلاف مصرف به ازای هر دستگاه KWh/yr	کل پتانسیل کاهش مصرف انرژی	بیک سایی
		بهترین گرید	متوسط گرید			
انواع یخچال و فریزر	۳۰۰,۰۰۰	A , A+	G-1 و پایین تر	۵۵۰	۱۶۵,۰۰۰	۶۸
ماشین لباسشویی	۱۵۰,۰۰۰	A , A+	G-1 و پایین تر	۲۵۰	۳۷,۵۰۰	۱۶
کولر گازی	۷۰۰,۰۰۰	A , A+	G-1 و پایین تر	۲۵۰۰	۱,۷۵۰,۰۰۰	۲۳۳
جارو برقی	۷۰۰,۰۰۰	A	G-1 و پایین تر	۳۳.۷	۲۳,۵۹۰	۱۰
بالاست	۵,۰۰۰,۰۰۰	A2	G-1 و پایین تر	۱۲.۸	۶۴,۰۰۰	۲۶
انواع لامپ الکترونیکی	۱۰میلیون - CFL	A , A+	G-1 و پایین تر	۴.۴	۴۴,۰۰۰	۱۸
	۱۵میلیون - رشته ای	A	G-1 و پایین تر	۱۷.۵	۲۶۲,۵۰۰	۱۰۹
زیایانه و تجهیزات جانبی	۵,۰۰۰,۰۰۰	Energy Star	-	۳۷.۵	۱۸۷,۵۰۰	۷۸
<b>کل صرفه جویی قابل دسترس</b>					<b>۲,۵۳۴,۰۹۰</b>	
<b>کل آزاد سازی ظرفیت نیروگاهی قابل دسترس (بیک سایی)</b>						

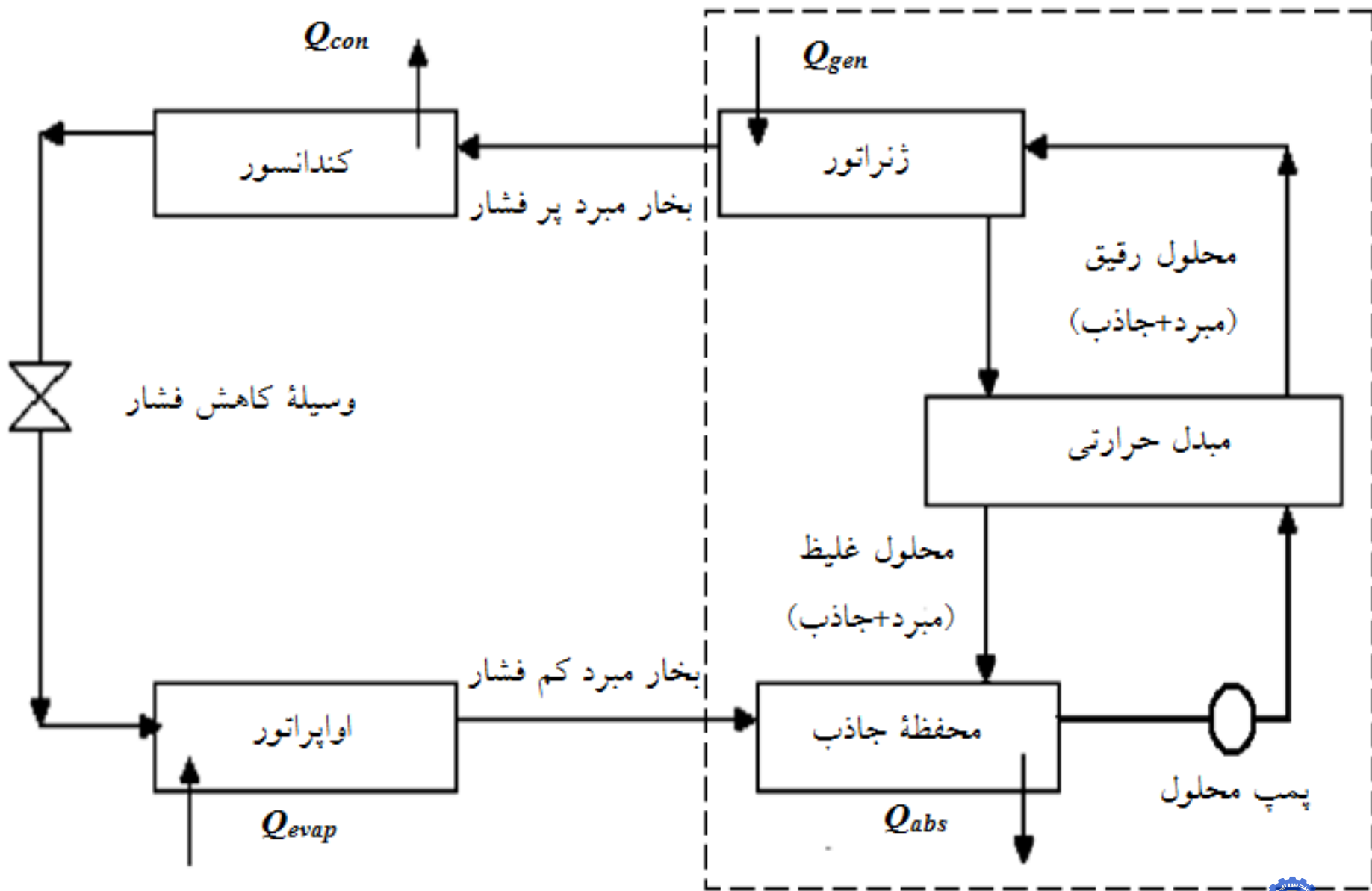
# سرمایش به کمک روش جذبی با جاذب مایع

# روش جذبی با جاذب مایع (Absorption)



شکل ۷-۱. تفاوت سیکل جذبی و تراکمی.

# روش جذبی با جاذب مایع (Absorption)



## سیستم آب-برومید لیتیم

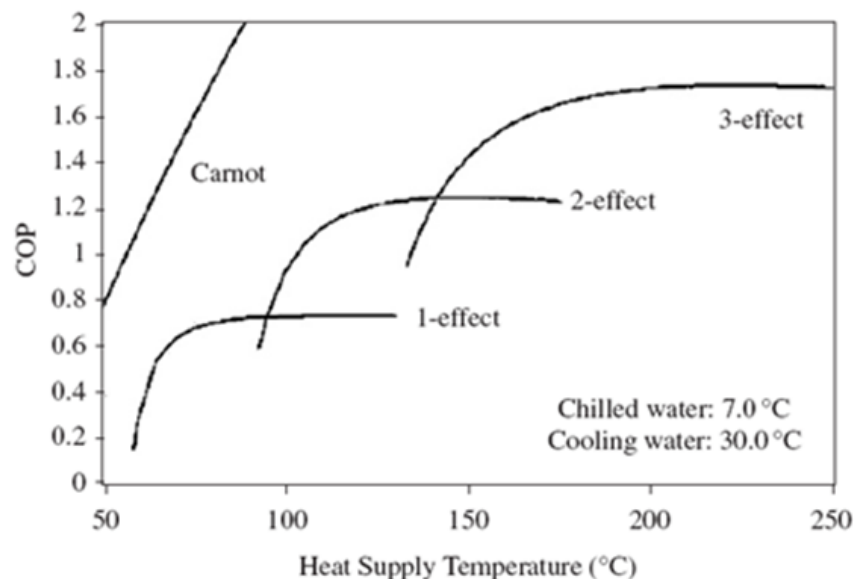
در این سیستم آب به عنوان مبرد و برمید لیتیم به عنوان جاذب عمل می‌کند. این ترکیب مرسوم‌ترین ترکیب مورد استفاده در سیستم‌های جذبی است، ولی باید توجه داشت که به دلیل استفاده از آب به عنوان مبرد، دمای قابل حصول بالاتر از صفر درجه سانتی‌گراد است. مرسوم‌ترین کاربرد این سیستم در تهویه مطبوع برای خنک کردن آب مورد استفاده در فن‌کوئل یا هواساز است. همچنین از این سیستم برای خنک کردن آب یا مایعات دیگر در صنایع شیمیایی، پتروشیمی و ... نیز استفاده می‌شود.

## سیستم آب-آمونیاک

در این سیستم آب به عنوان جاذب و آمونیاک به عنوان مبرد عمل می‌کند. مزیت این سیستم نسبت به سیستم قبل، امکان کاهش دما تا زیر صفر درجه سانتی‌گراد است.

## مراحل حرارت‌دهی

سیکل‌های تبرید جذبی بر حسب تعداد ژنراتور مورد استفاده به تک‌اثره ، دو‌اثره ۲ و سه‌اثره ۳ تقسیم‌بندی می‌شوند. البته از نظر تئوری محدودیتی در افزایش تعداد مراحل وجود ندارد، ولی مرسوم‌ترین سیکل‌های عملی مورد استفاده سیکل‌های تک‌اثره و دو‌اثره هستند. کارایی سیکل‌های دو‌اثره بالاتر از سیکل‌های تک‌اثره است، ولی در عوض دمای مورد نیاز بیشتر است.

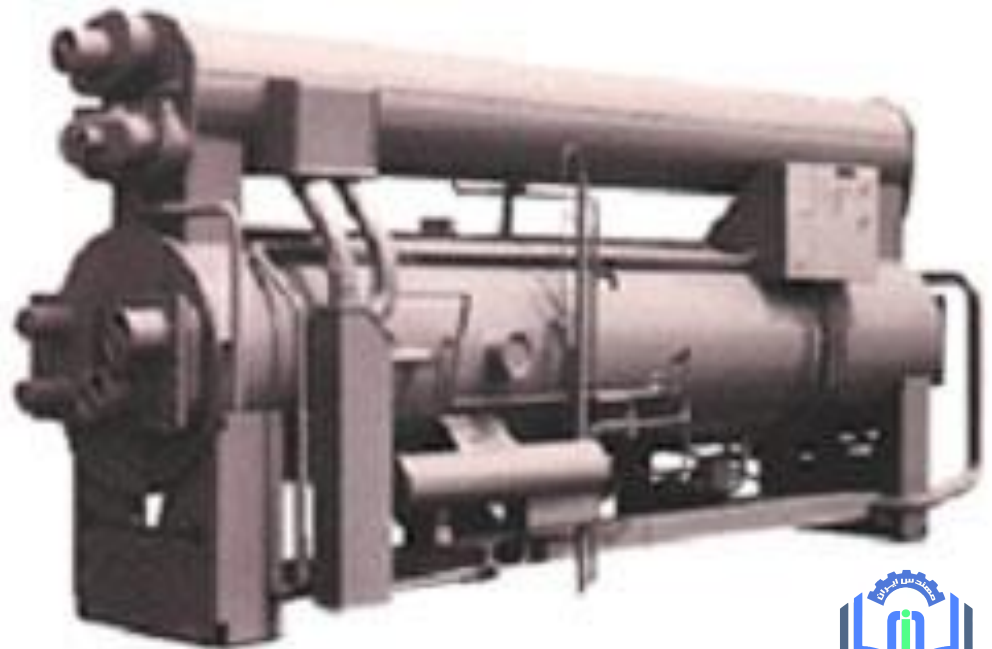


شکل ۷-۲۰. مقایسه سیکل‌های یک، دو و سه اثره با یکدیگر و سیکل کارنو.

## منبع تأمین حرارت

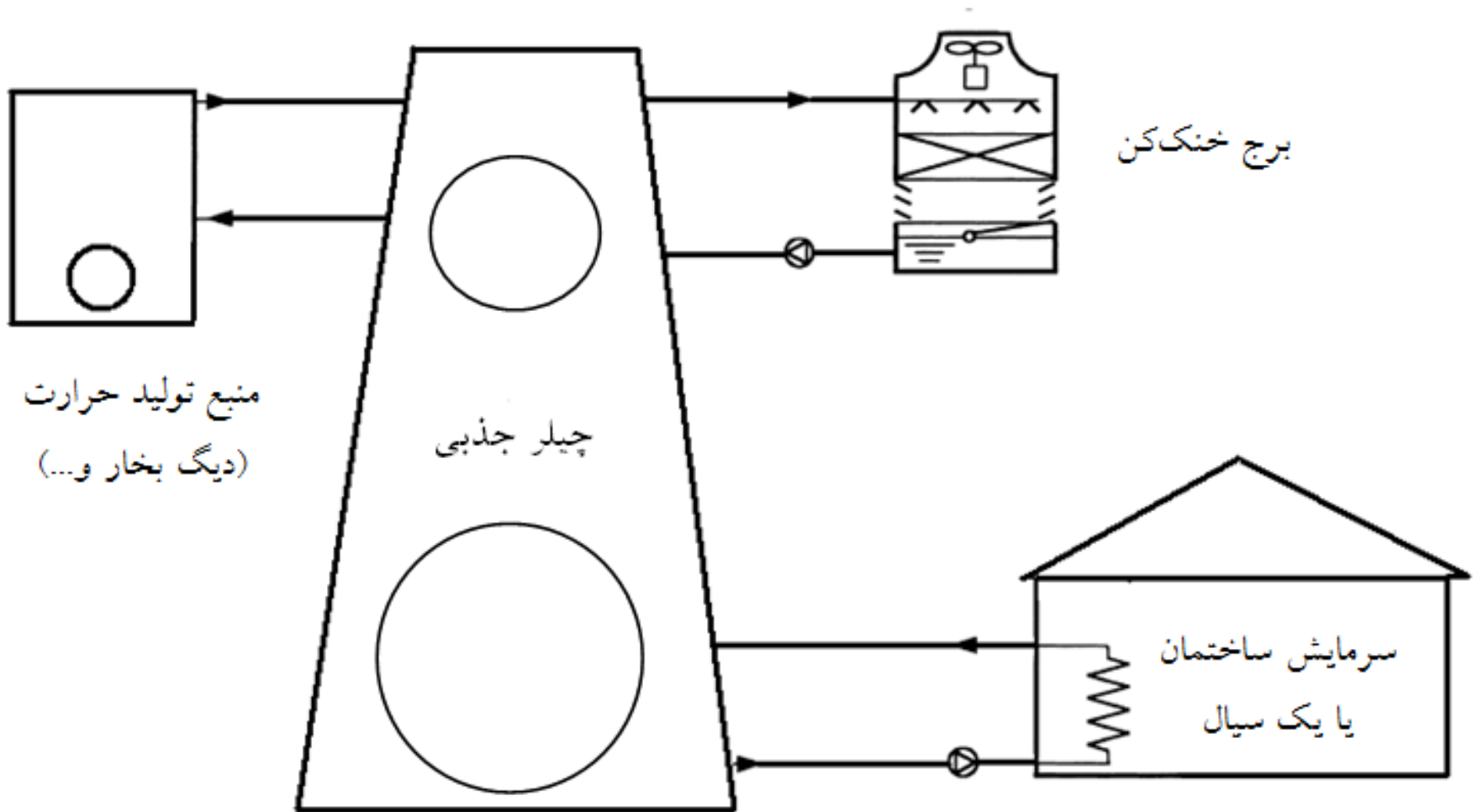
با آنکه امروزه تحقیقات زیادی در زمینه امکان کاهش دمای مورد نیاز در ژنراتور در جریان است، ولی پایین‌ترین دمای مورد استفاده در سیستم‌های آب-برومید لیتیم تک مرحله‌ای فعلی ۸۰ - ۱۰۰ درجه سانتی‌گراد است. البته دمای مورد نیاز در سیستم‌های دو مرحله‌ای و آمونیاک-آب از این مقدار بیشتر است. از این رو معمولاً از آب داغ، بخار یا حرارت زاید یا خروجی صنایع برای تأمین حرارت مورد نیاز استفاده می‌شود. البته استفاده از انرژی خورشیدی، حرارت خروجی از آگزوز موتورهای احتراقی، حرارت خروجی از توربین‌ها و انرژی زمین‌گرمایی نیز از دیگر روش‌های ممکن برای تأمین حرارت مورد نیاز در سیستم‌های جذبی هستند. یکی دیگر از راه‌های تأمین حرارت استفاده مستقیم از حرارت سوخت در حین احتراق است. این سیستم‌ها به سیستم‌های شعله مستقیم موسوم هستند. در مقابل به سیستم‌هایی که حرارت از طریق یک واسطه به ژنراتور منتقل می‌شود، سیستم‌های **Indirect Fired** گفته می‌شود.

# روش جذبی با جاذب مایع (Absorption)



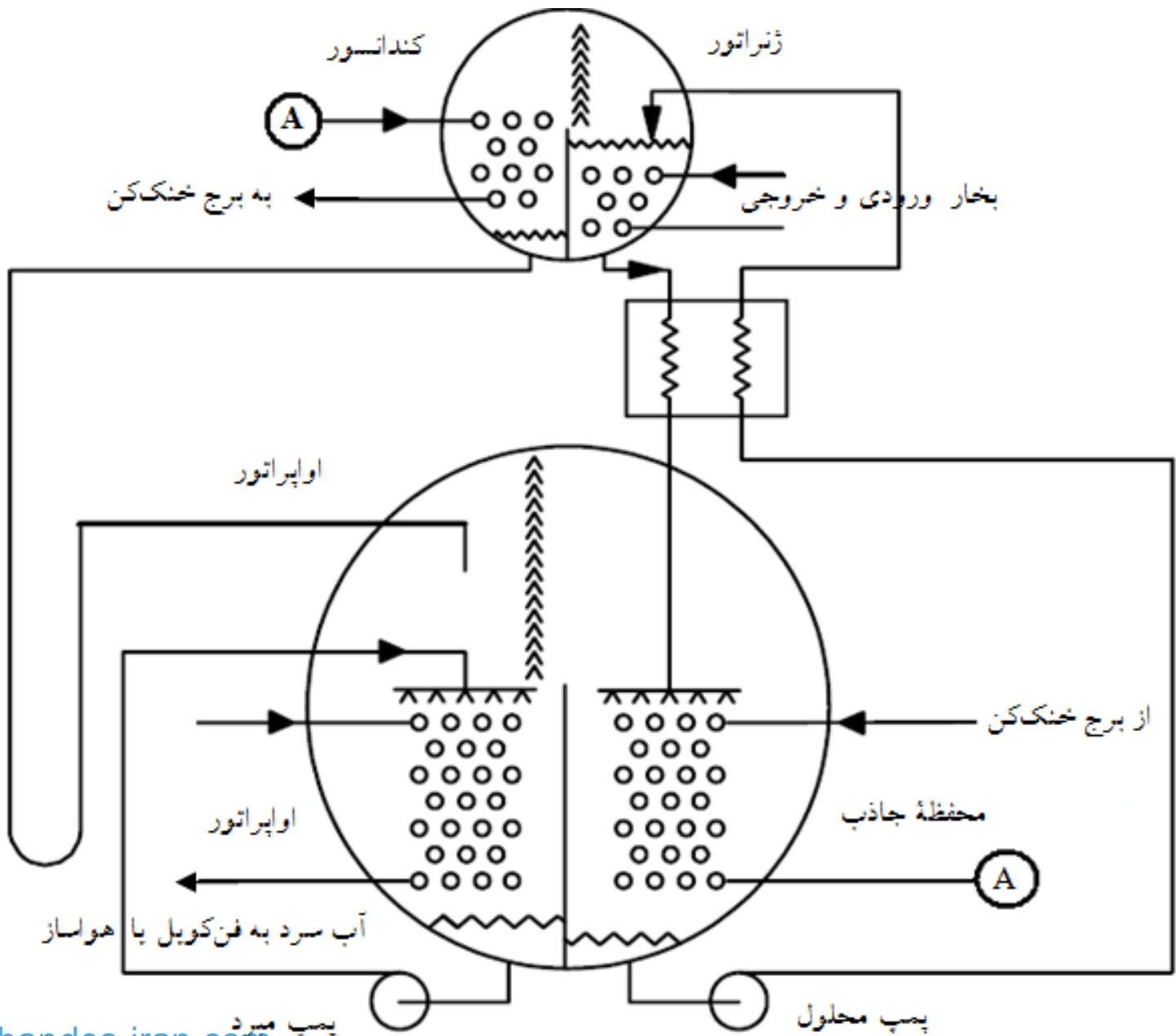


# روش جذبی با جاذب مایع (Absorption)

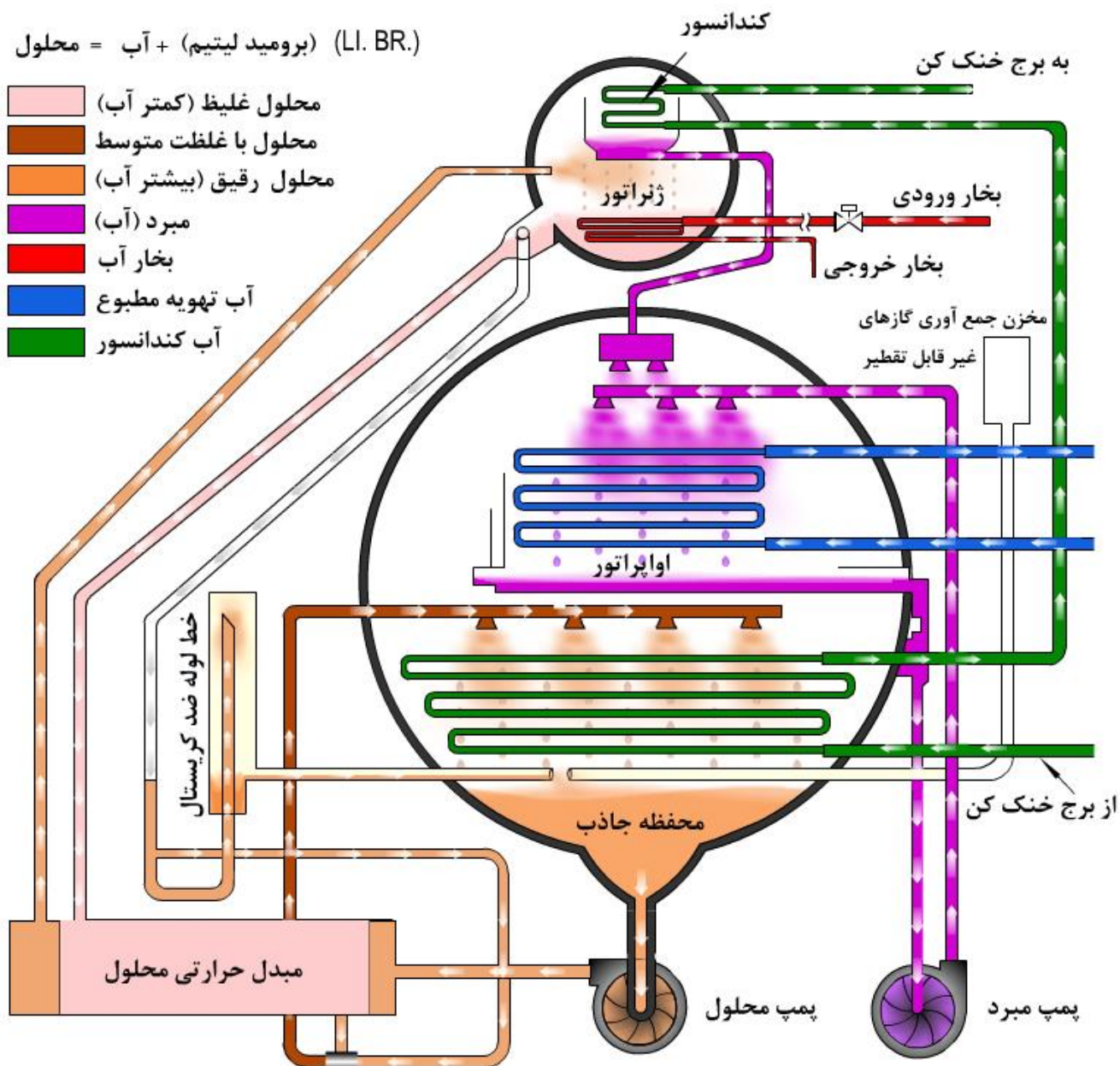


شکل ۳-۷. تجهیزات جانبی یک چیلر جذبی.

# روش های مرسوم برای تولید برودت - سیستم تبرید جذبی



# روش های مرسوم برای تولید برودت - سیستم تبرید جذبی



# مقایسه کارایی روش های سرمایش جذبی و تراکمی

چیلر تراکمی با

COP=3

۱ واحد سرمایش



۳۳ درصد  
انرژی مفید

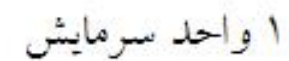


۱ واحد انرژی سوخت



$$COP_R = \frac{\text{خروجی مورد نظر}}{\text{ورودی مورد نیاز}} = \frac{Q_L}{W}$$

۱ واحد سرمایش



چیلر جذبی با

COP=1



۱ واحد انرژی سوخت

$$COP_{abs} = \frac{\text{خروجی مورد نظر}}{\text{ورودی مورد نیاز}} = \frac{Q_{evap}}{Q_{gen}}$$

ادامه دارد ...